УДК 621.833.1.001.24

Группа Г02

ОТРАСЛЕВОЙ СТАНДАРТ

ОСТ 1 00480-83

ПЕРЕДАЧИ ЗУБЧАТЫЕ ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ЭВОЛЬВЕНТНЫЕ ВНЕШНЕГО ЗАЦЕПЛЕНИЯ

Расчет геометрии в обобщающих параметрах

На 192 страницах

Введен впервые

Распоряжением Министерства от 24 июня 1983 г. № 298-35

срок введения установлен с 1 июля 1984 г.

1. Настоящий стандарт устанавливает метод расчета зубчатых цилиндрических прямозубых эвольвентных передач внешнего зацепления в обобщающих параметрах с постоянным передаточным числом, параметры зацепления которых не зависят от параметров производящего реечного контура (ПРК), и применяется в случае, когда методом расчета геометрии, изложенным в ГОСТ 16532-70, не представляется возможным улучшить качественные показатели передачи.

№ изм. | № изв. | 5064 | Инв. № дубликата | Инв. № подлинника

Издание официальное ГР 8297787 от 19.09.83

Перепечатка воспрещена

gost.e-ecolog.ru

2. Параметры зацепления выражаются через независимые переменные функции зацеплений:

$\vartheta_{1,2} = arccos \frac{d_{g_{1,2}}}{d_{\Delta_{1,2}}}$ – углы профиля на окружности заострения, которые принимаются из области существования эвольвентного зацепления для пары зубчатых колес Z_1, Z_2;

$m_{a_{1,2}} = \frac{s_{a_{1,2}}}{d_{g_{1,2}}} \approx \frac{K}{Z}$ – относительная толщина зубцов на окружности вершин,

где $0{,}3 < K < 0{,}5$, в среднем $K = 0{,}4$;

d_g – диаметр основной окружности;

d_Δ – диаметр окружности заострения;

s_α – толщина зубца на окружности вершин.

3. Область существования эвольвентного зацепления – это область, которая вне зависимости от параметров ПРК, определяет для пары чисел зубцов Z_1, Z_2 при относительной толщине зубцов $m_{a_{1,2}}$ на окружности вершин поле свободного выбора независимых переменных ϑ_1, ϑ_2.

Области существования эвольвентного зацепления приведены в обязательном приложении 1.

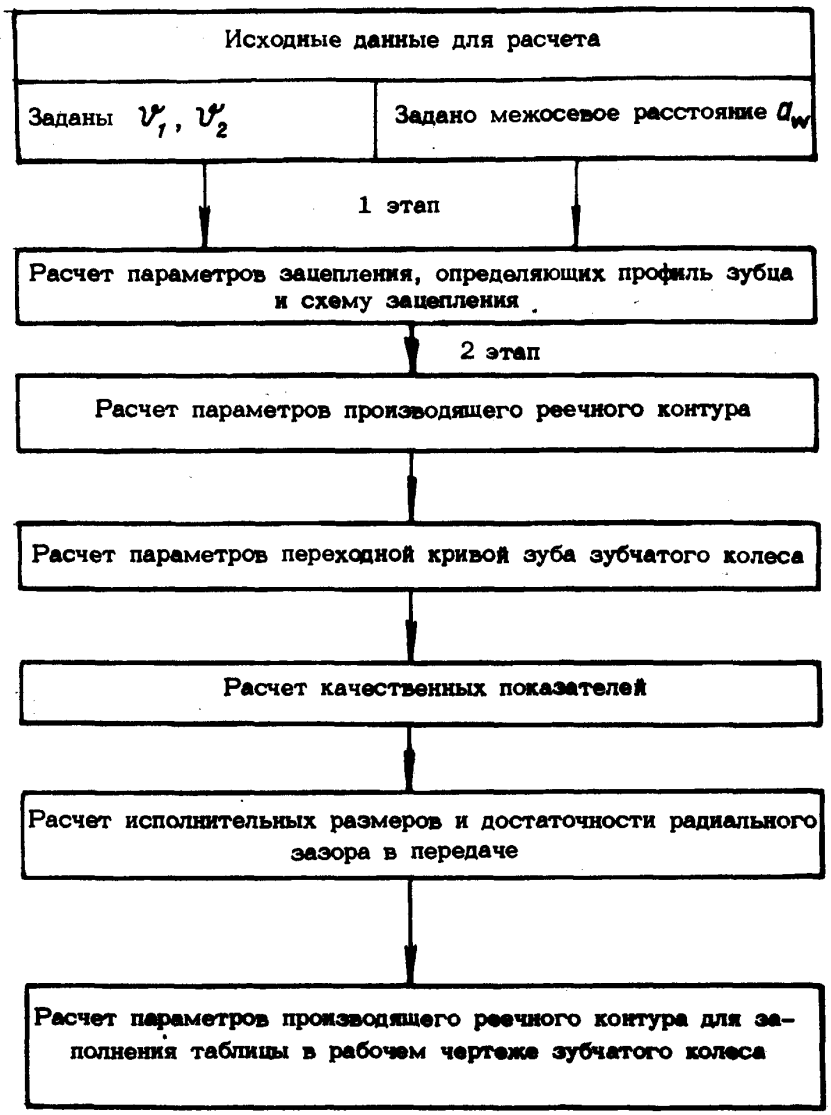
4. Обобщающие параметры – это, при принятых $Z_{1,2}$, независимые переменные ϑ_1, ϑ_2 совместно с $m_{a_{1,2}}$ и $d_{g_{1,2}}$ после их выбора из области существования, определяющие профиль зубца – зуба, не имеющего переходной кривой; для определения параметров зацепления пары сопряженных колес.

5. Предельные параметры эвольвентного зацепления определяют области поиска параметров зацепления.

6. Линейные размеры выражены в долях диаметра основной окружности d_g.

7. Расчет геометрических параметров передач осуществляется в два этапа по схеме и по формулам настоящего стандарта.

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5084



8. Исходные данные для расчета приведены в табл. 1.

Таблица 1

Наименование параметра	Обозначение
Число зубцов:	
шестерни	z_1
колеса	z_2
Угол профиля на окружности заострения зубцов шестерни	ν_1
Угол профиля на окружности заострения зубцов колеса	ν_2
Относительная толщина зубцов по окружности вершин:	
шестерни	m_{a_1}
колеса	m_{a_2}

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Взам. инв. №
5084

Продолжение табл. 1

Наименование параметра	Обозначение
Диаметр основной окружности шестерни	d_{b_1}
Межосевое расстояние	a_w

Примечания: 1. Межосевое расстояние входит в состав исходных данных, если его значение задано.

2. Углы профиля ϑ_1, ϑ_2 входят в состав исходных данных, если значение межосевого расстояния a_w не задано.

9. Формулы расчета параметров зацепления, определяющих профиль зуба и схему зацепления, приведены в табл. 2.

Таблица 2

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
		a_w не задано
Угол профиля на окружности заострения зубцов $z_{1,2}$	ϑ_1, ϑ_2	Черт. 1
Угол зацепления	α_w	$inv\alpha_w = \frac{1}{1+u}\left(inv\vartheta_1 + u\, inv\vartheta_2 - \frac{\pi}{z_1}\right)$, где $u = \frac{z_2}{z_1} = \frac{d_{b_2}}{d_{b_1}} \geqslant 1$
Межосевое расстояние	a_w	$a_w = \frac{1}{2}(1+u)\sec\alpha_w d_{b_1}$
		a_w задано
Угол зацепления	α_w	$\alpha_w = \arccos\frac{(1+u)d_{b_1}}{2a_w}$. Независимые переменные $\vartheta_{1,2}$ при получении α_w определять из области существования (см. черт. 1)
Угол профиля на окружности вершин:		
шестерни	α_{a_1}	Номограммы (черт. 2 и 3) или
колеса	α_{a_2}	$inv\vartheta - m_a\cos\alpha_a - inv\alpha_a = 0$

Инв. № подл. | Подпись и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подпись и дата | 5084

Продолжение табл. 2

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Диаметры окружности вершин: шестерни колеса	 d_{a_1} d_{a_2}	Черт. 4 $d_a = \sec\alpha_a\, d_\beta$
Угол профиля нижних точек активного профиля: на шестерне на колесе	 α_{ρ_1} α_{ρ_2}	Черт. 5 $\alpha_{\rho_1} = \operatorname{arctg}\left[(1+u)\operatorname{tg}\alpha_w - u\operatorname{tg}\alpha_{a_2}\right],\ \alpha_{\rho_1} \geq 0$ $\alpha_{\rho_2} = \operatorname{arctg}\left[\frac{(1+u)}{u}\operatorname{tg}\alpha_w - \frac{1}{u}\operatorname{tg}\alpha_{a_1}\right],\ \alpha_{\rho_2} \geq 0$
Толщина зубьев на окружности диаметра d_x	S_x	$S_x = (inv\,\vartheta - inv\,\alpha_x)\sec\alpha_x\, d_\beta$, где $\alpha_x = \arccos\frac{d_\beta}{d_x}$, $0 < \alpha_x < \vartheta$
Координаты эвольвентного профиля	X y	$X = \frac{1}{2}\cos(inv\,\vartheta - inv\,\alpha_x)\sec\alpha_x\, d_\beta$ $y = \frac{1}{2}\sin(inv\,\vartheta - inv\,\alpha_x)\sec\alpha_x\, d_\beta$
Радиус кривизны эвольвентного профиля	ρ_x	$\rho_x = \frac{1}{2}\operatorname{tg}\alpha_x\, d_\beta$

Примечание. Текущему значению параметров присваивается индекс X. Для конкретных значений:

$\alpha_x = \alpha_a$, $d_x = d_a$, $S_x = S_a$.

10. Формулы расчета параметров ПРК приведены в табл. 3.

Таблица 3

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Угол профиля ПРК	α	Черт. 6 $\alpha_\rho < \alpha < \alpha_a$ или $\alpha \approx \frac{1}{2}(\alpha_a + \alpha_\rho)$
Высота головки зуба	h_a	$h_a = \frac{1}{2}(\operatorname{tg}\alpha - \operatorname{tg}\alpha_\rho)\sin\alpha\, d_\beta$

№ изм. | № изв. | 5064 | Инв. № дубликата | Инв. № подлинника

Продолжение табл. 3

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Высота зуба	h_i	$h_i = \left[\frac{1}{2}(tg\alpha_a - tg\alpha_p)\sin\alpha + j\sin\alpha + \Delta h\right] d_g$; $\Delta h = 1{,}1\,\Delta h_{min}$; $\Delta h_{min} = \frac{1}{2}\sec\alpha_a\left[1-\cos(\alpha_a-\alpha)\right] d_g$. Должно выполняться условие $0 \leq j \leq 0{,}001$
Толщина зуба на делительной прямой	S_α	$S_\alpha = \left(\frac{\pi}{z} + inv\alpha - inv\vartheta\right)\sec\alpha\, d_g$
Радиус скругления зуба	ρ_i	$\rho_i = \left[\frac{1}{2}(S_\alpha - W) - h_a tg\alpha\right]\sec\alpha$, где W – характеризует прямолинейную часть вершины головки ПРК, $W \geq 0$
Высота скругления головки зуба	C	$C = \rho_i\,(1-\sin\alpha)$
Высота скругления ножки зуба	C_o	$C_o = \frac{\frac{1}{2}\left(\frac{\pi}{z}\sec\alpha\, d_g - S_\alpha\right) - (h_i - h_a)tg\alpha}{\cos\alpha}(1-\sin\alpha)$
Смещение ПРК, предназначенного для некоторого колеса в случае нарезания им зубчатых колес с другим числом Z и независимой переменной ϑ	x	$x = \frac{1}{2}S_\alpha ctg\alpha + \frac{1}{2}\,cosec\alpha\left(inv\vartheta - inv\alpha - \frac{\pi}{z}\right)d_g > x_{min}$, $x_{min} = h_a - \frac{1}{2}\sin\alpha\, tg\alpha\, d_g$ При условии нарезания колеса Z_2 и использовании ПРК, предназначенного для шестерни Z_1: $x_1 = 0;\ x_2 = x;$ при условии нарезания шестерни Z_1 и использовании ПРК, предназначенного для колеса Z_2: $x_2 = 0;\ x_1 = x$
Координаты центра скругления зуба ПРК (при $d_g = 1$)	x_o^*	При $0 \leq \rho_i \leq \rho_{imax}$ $x_o^* d_g = h_a - \rho_i \sin\alpha - x$
	y_o^*	При ρ_{imax} $y_o^* d_g = \frac{1}{2}\,\frac{\pi}{z}\sec\alpha\, d_g$; при $0 < \rho_i < \rho_{imax}$ $y_o^* d_g = \frac{1}{2}\left(\frac{\pi}{z}\sec\alpha\, d_g - W\right)$; при $\rho_i = 0$ $y_o^* d_g = \frac{1}{2}\left(\frac{\pi}{z}\sec\alpha\, d_g - S_\alpha + 2h_a tg\alpha\right)$

Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5004 | Инв. № подл. | Взам. инв. №

Продолжение табл. 3

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Координаты текущей точки, расположенной на скруглении зуба ПРК при $d_B = 1$	x^* y^*	$x^* = x_o^* + \rho_i \cos\gamma / d_B$ $y^* = y_o^* - \rho_i \sin\gamma / d_B$, при $0 \le \gamma \le \frac{\pi}{2} - \alpha$
Проверка достаточности полученного диаметра d_a	—	$\frac{d_w}{2} + x + h_i - h_a + c_o - \frac{d_a}{2} > 0$, $d_w = d_B \sec\alpha$

11. Формулы расчета параметров переходной кривой нарезаемого зуба приведены в табл. 4.

Таблица 4

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Угол поворота заготовки в станочном зацеплении	φ	Черт. 7 $\varphi = 2\cos\alpha(y_o^* + x_o^* tg\gamma)$
Координаты переходной кривой зуба	x y	$x = \left[\left(\frac{1}{2}\sec\alpha - x^*\right)\cos\varphi + \left(\frac{1}{2}\varphi\sec\alpha - y^*\right)\sin\varphi\right] d_B$ $y = \left[\left(\frac{1}{2}\sec\alpha - x^*\right)\sin\varphi - \left(\frac{1}{2}\varphi\sec\alpha - y^*\right)\cos\varphi\right] d_B$
Радиус кривизны переходной кривой	ρ	$\rho = \rho_i + \frac{(x_o^* d_B)^2}{\frac{d_w}{2}\cos^3\gamma + x_o^* d_w \cos\gamma}$
Диаметр сопряжения переходной кривой с эвольвентным профилем	d_i	$d_i = 2\sqrt{(h_a - x)^2 ctg^2\alpha + \left(\frac{d_B}{2}\sec\alpha - h_a + x\right)^2}$
Угол профиля в нижней граничной точке	α_i	$\alpha_i = \arccos\frac{d_B}{d_i}$

Инв. № подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | 5084

12. Формулы расчета качественных показателей приведены в табл. 5

Таблица 5

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Коэффициент перекрытия	ε_α	$\varepsilon_\alpha = \frac{z}{2\pi}\left[tg\alpha_{a_1} + u\,tg\alpha_{a_2} - (1+u)\,tg\alpha_w\right]$
Приведенный радиус кривизны: в текущей точке X	$\rho_{прx}$	$\rho_{прx} = \frac{1}{2}\,\frac{u\,tg\alpha_{x_2}\,d_{b_1}}{1+u\,tg\alpha_{x_2}\,ctg\alpha_{x_1}}$
в полюсе зацепления	$\rho_{пр}$	$\rho_{пр} = \frac{1}{2}\,\frac{u}{1+u}\,tg\alpha_w\,d_{b_1}$
Коэффициент, характеризующий размещение полюса до ближайшей точки однопарного контакта, если: полюс зацепления размещен на ножке зубца шестерни Z_1 и головке зубца колеса Z_2	δ_1^*	$\delta_1^* = \frac{1}{2}(tg\alpha_{a_1} - tg\alpha_w) - \frac{\pi}{z_1} > 0$
полюс размещен на ножке зубца колеса Z_2 и головке зубца шестерни Z_1	δ_2^*	$\delta_2^* = \frac{1}{2}(tg\alpha_{a_2} - tg\alpha_w) - \frac{\pi}{z_2} > 0$
		при $\delta_1^* < 0$ и $\delta_2^* < 0$ полюс размещен в зоне однопарного зацепления
Радиус кривизны эвольвенты в граничных точках: на окружности вершин	ρ_a	$\rho_a = \frac{1}{2} d_b\, tg\,arccos\frac{d_b}{d_a}$
сопряжения эвольвентного профиля с переходной кривой	ρ_i	$\rho_i = \frac{1}{2} d_b\, tg\,arccos\frac{d_b}{d_i}$
Радиус кривизны эвольвенты в нижних точках активного профиля: шестерни	ρ_{P_1}	$\rho_{P_1} = \frac{1}{2}\,tg\alpha_{P_1}\,d_{b_1}$
колеса	ρ_{P_2}	$\rho_{P_2} = \frac{1}{2}\,tg\alpha_{P_2}\,d_{b_2}$

Инв. № подл. | Подпись и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | 5084

Продолжение табл. 5

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Угол давления:		
текущий	ϑ_x	$\vartheta_x = tg\alpha_x - inv\vartheta$
для шестерни Z_1 в точке C	ϑ_{C_1}	$\vartheta_{C_1} = \frac{2\pi}{Z_1} + (1+u)tg\alpha_w - u\,tg\alpha_{a_2} - inv\vartheta_1$
для колеса Z_2 в точке A	ϑ_{A_2}	$\vartheta_{A_2} = \frac{2\pi}{Z_2} + \frac{1+u}{u}tg\alpha_w - \frac{1}{u}tg\alpha_{a_1} - inv\vartheta_2$

13. Формулы расчета исполнительных размеров и достаточности радиального зазора в передаче приведены в табл. 6.

Таблица 6

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Диаметр окружности вершин	d_a	Табл. 2
Диаметр окружности впадин:		
шестерни	d_{f_1}	$d_f = d_\beta \sec\alpha - 2(h_a + c - x)$
колеса	d_{f_2}	
Радиальный зазор в зацеплении:		Черт. 8
между окружностью вершин зуба шестерни Z_1 и окружностью впадин зуба колеса Z_2	$c_{n_{1-2}}$	$c_{n_{1-2}} = a_w - \frac{1}{2}(d_{a_1} + d_{f_2}) > 0$
между окружностью вершин зуба колеса Z_2 и окружностью впадин зуба шестерни Z_1	$c_{n_{2-1}}$	$c_{n_{2-1}} = a_w - \frac{1}{2}(d_{a_2} + d_{f_1}) > 0$
Дуговая толщина на окружности диаметра d_x	S_x	Табл. 2
Длина общей нормали	W	$W = \left(inv\vartheta + Z_n\frac{\pi}{Z}\right)d_{\beta_1}$, число охватываемых при контроле зубьев Z_n принимается путем округления в большую сторону значения $Z_K = \frac{Z}{\pi}(tg\alpha_x - inv\vartheta)$, $\alpha_x \approx \frac{1}{2}(\alpha_a + \alpha_p)$

№ изм. № изв. 5084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника

Продолжение табл. 6

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
		Должно выполняться условие $\rho_p < \frac{1}{2} W < \rho_a$ при $\rho_p > \frac{1}{2} W$ расчет W производить при увеличенном значении Z_n; при $\rho_a < \frac{1}{2} W$ Z_n следует уменьшить
Размер по ролику прямозубых зубчатых колес: с четным числом зубьев	$M_ч$	$M_ч = D + d_в \sec \alpha_D$
с нечетным числом зубьев	$M_{нч}$	$M_{нч} = D + d_в \sec \alpha_D \cos \frac{\pi}{2Z}$. При условии $D + d_в \sec \alpha_D > d_a$, $D_{min} < D < D_{max}$, где D – диаметр ролика; определяем: D_{min} из $inv \arccos \frac{d_в}{d_a - D_{min}} - \frac{D_{min}}{d_в} - inv\vartheta + \frac{\pi}{Z} = 0$; D_{max} из $inv \operatorname{arctg}\left(tg\alpha_a + \frac{D_{max}}{d_в}\right) - \frac{D_{max}}{d_в} - inv\vartheta + \frac{\pi}{Z} = 0$. $inv\alpha_D = inv\vartheta + \frac{D}{d_в} - \frac{\pi}{Z}$
Длина активной части линии зацепления	$B_1 B_2$	Черт. 5 $B_1 B_2 = \frac{1}{2}(tg\alpha_{a_1} - tg\alpha_{\rho_1}) d_{в_1}$
Длина граничной части линии зацепления	$l_1 l_2$	Черт. 5 $l_1 l_2 = \frac{1}{2}\left[(tg\alpha_{a_1} - tg\, l_1) + u(tg\alpha_{\rho_2} - tg\alpha_{l_2})\right] d_{в_1}$

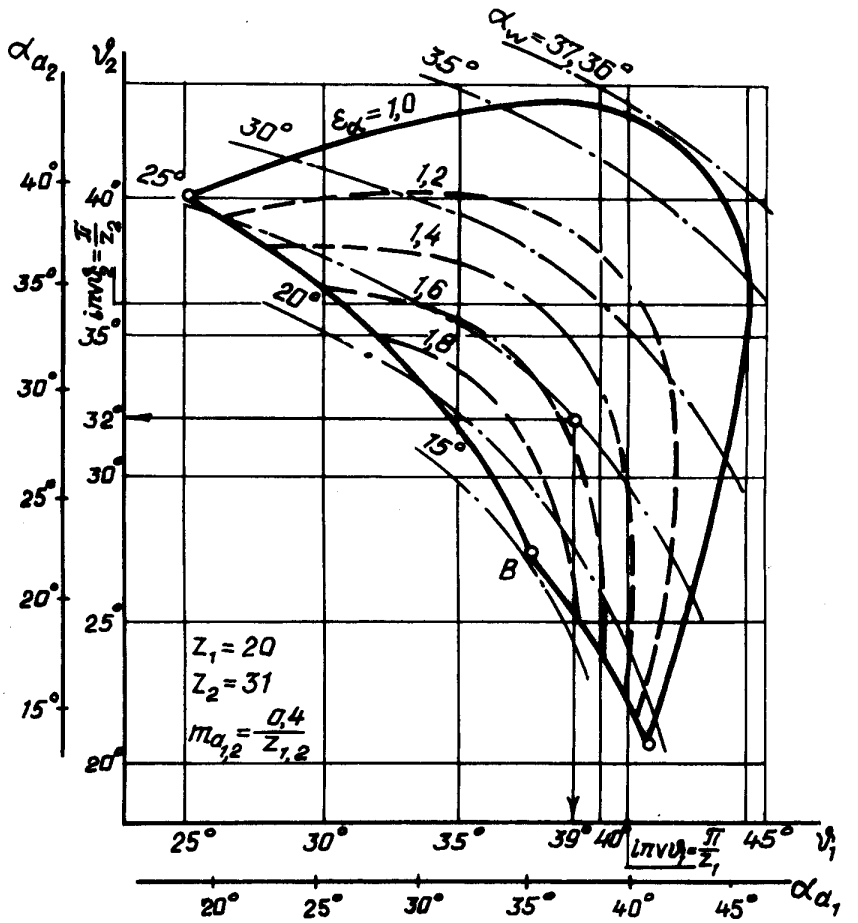
14. Формулы расчета параметров ПРК, входящих в таблицы рабочего чертежа зубчатого колеса, приведены в табл. 7.

№ изм. № изв. 5084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника

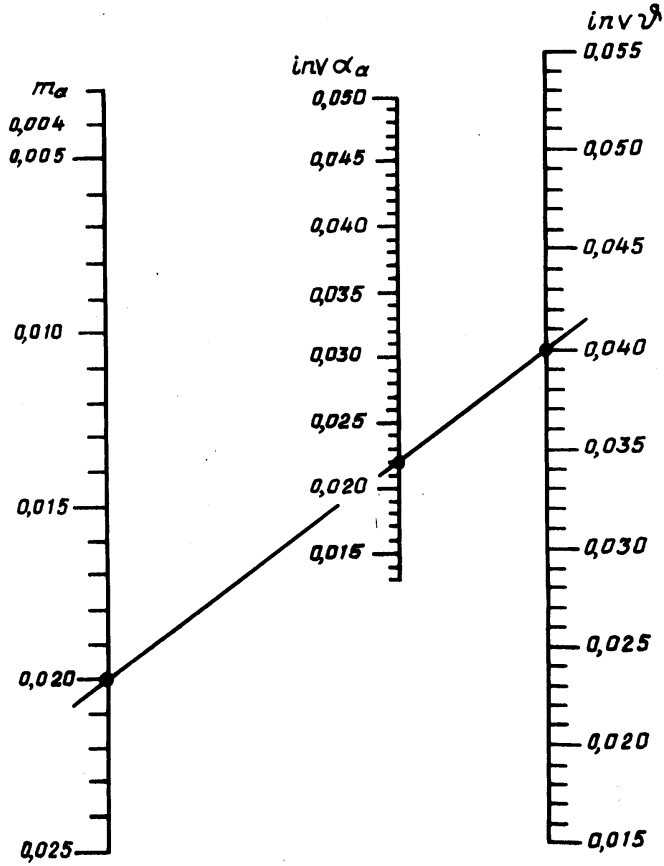
Таблица 7

Наименование параметра	Обозначение	Расчетная формула
Модуль зацепления	m	$m = d_в \sec\alpha / Z$
Коэффициент высоты головки зуба	h_a^*	$h_a^* = h_a Z \cos\alpha / d_в$
Коэффициент высоты зуба	h_i^*	$h_i^* = h_i Z \cos\alpha / d_в$
Коэффициент толщины зуба на делительной прямой	S_α^*	$S_\alpha^* = S_\alpha Z \cos\alpha / d_в$
Коэффициент радиуса скругления зуба	ρ_i^*	$\rho_i^* = \rho_i Z \cos\alpha / d_в$
Коэффициент высоты скругления головки зуба	c^*	$c^* = c Z \cos\alpha / d_в$
Коэффициент высоты скругления ножки зуба	c_o^*	$c_o^* = c_o Z \cos\alpha / d_в$

Примечание. Параметры ПРК на рабочем чертеже зубчатого колеса выражаются в долях модуля на делительной окружности (при $m = 1$).

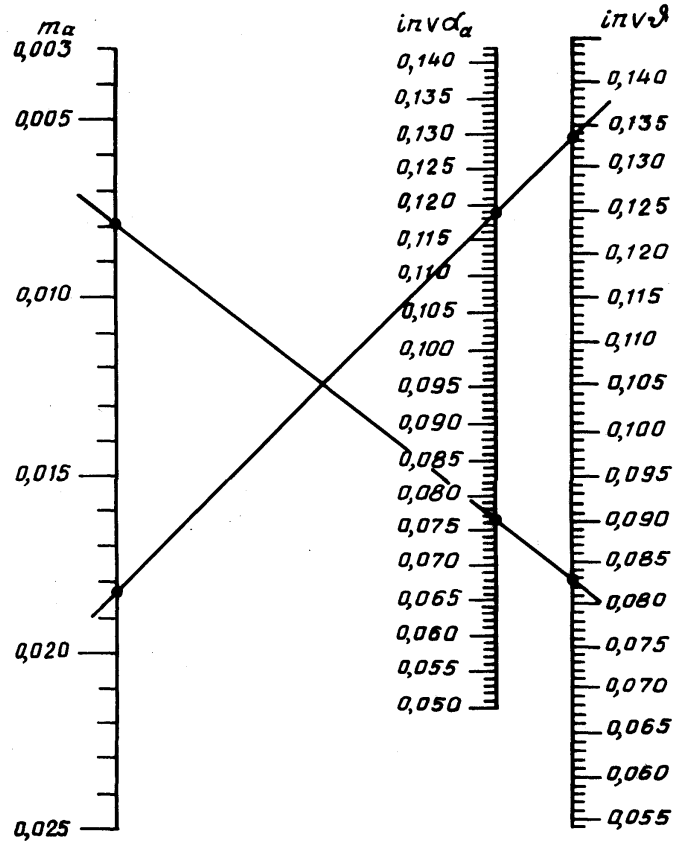


Черт. 1



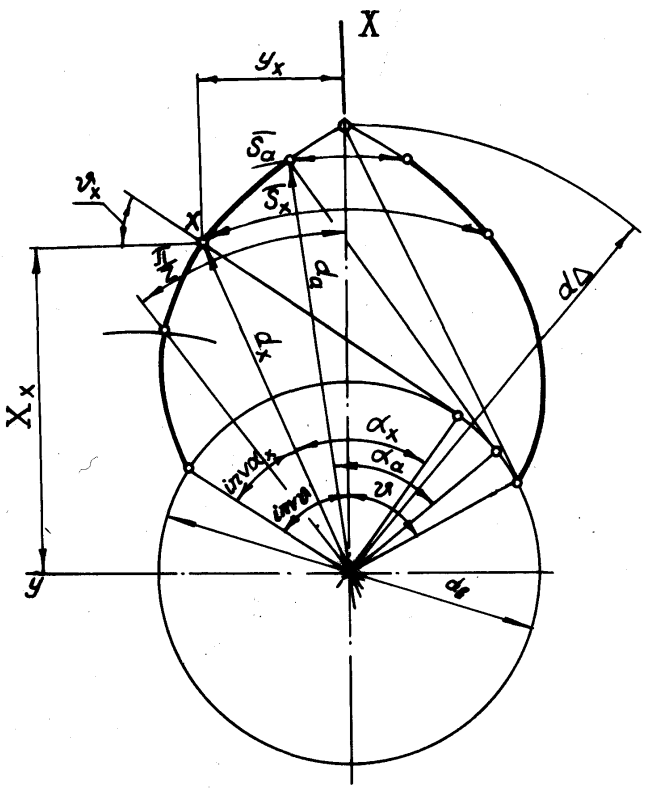
Черт. 2

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



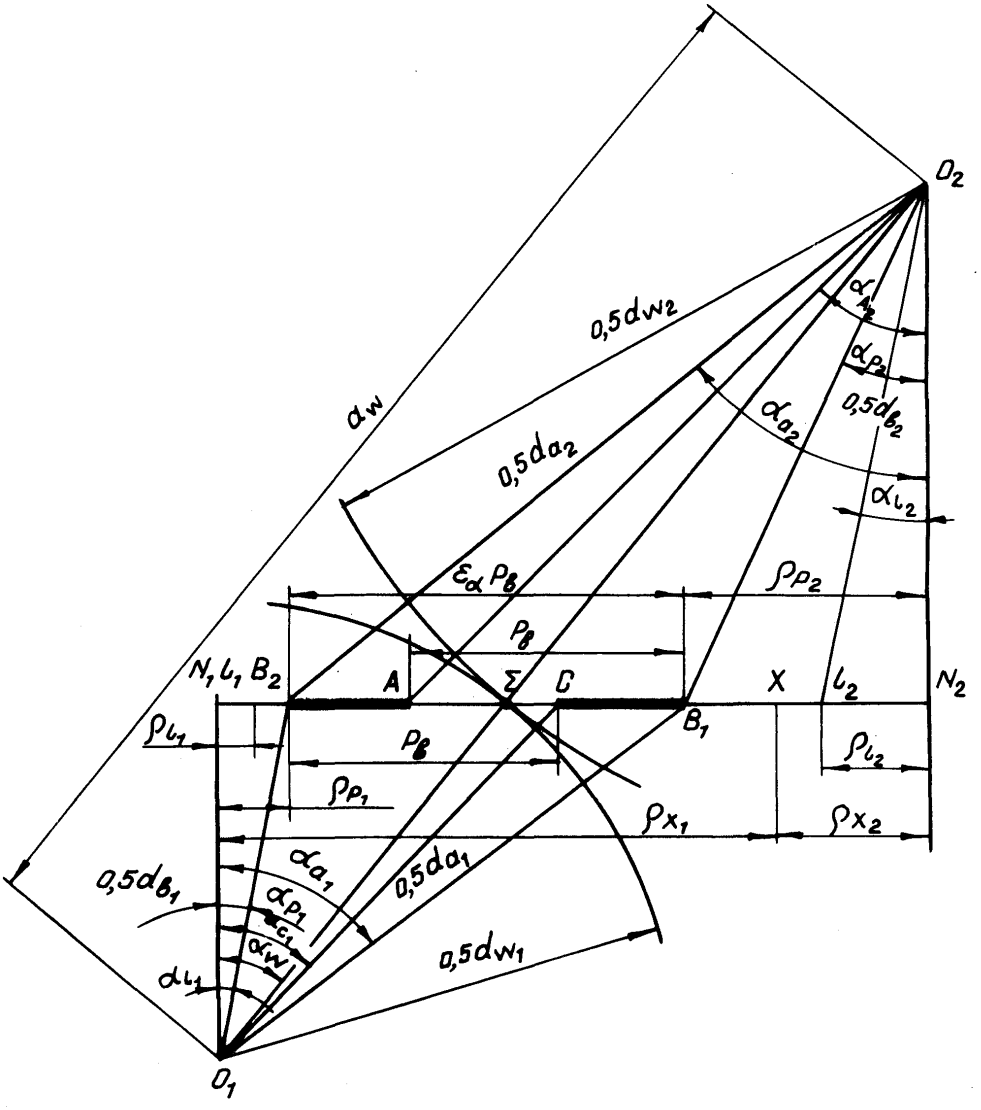
Черт. 3

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Инв. № подл.
Инв. № дубл.



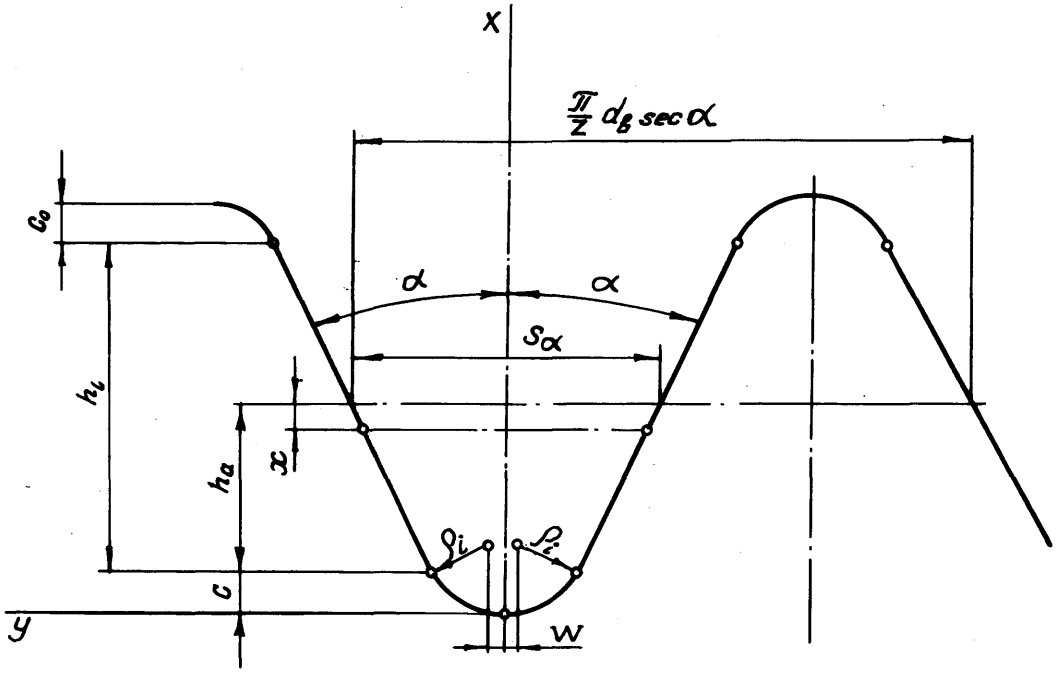
Черт. 4

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.

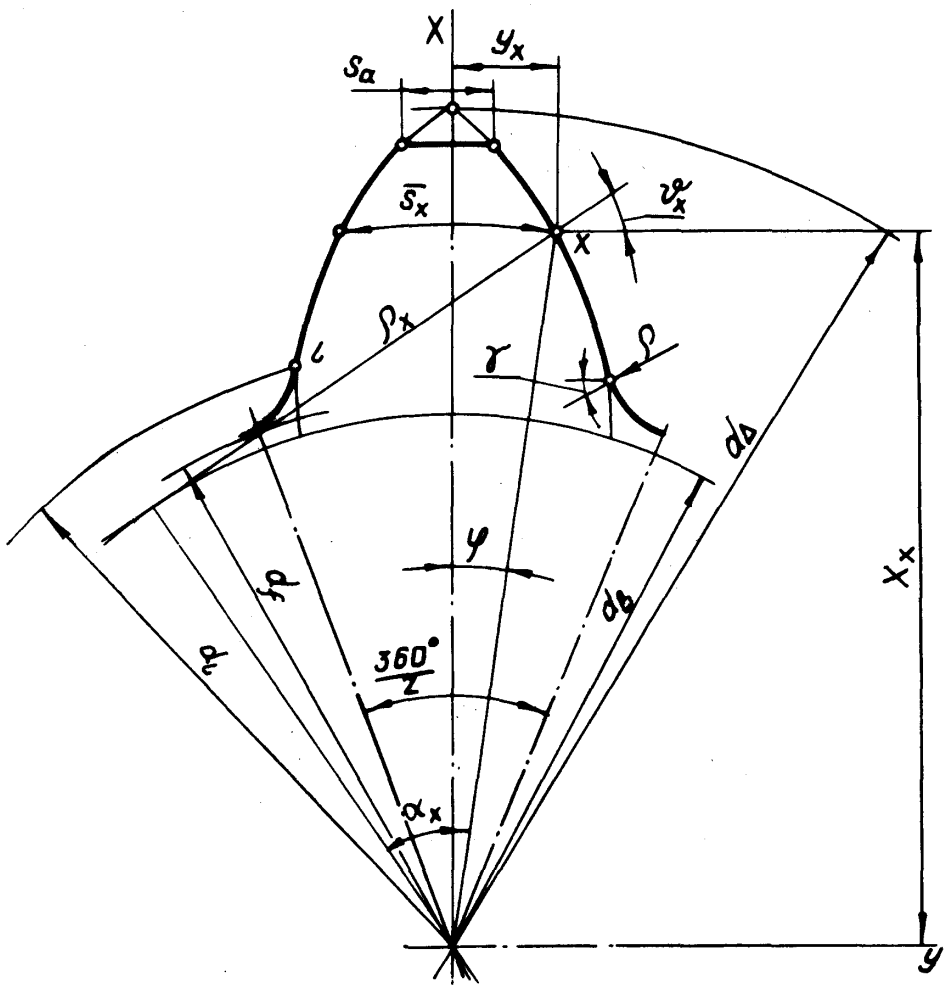


Черт. 5

№ изм. | № изм.
5084
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника

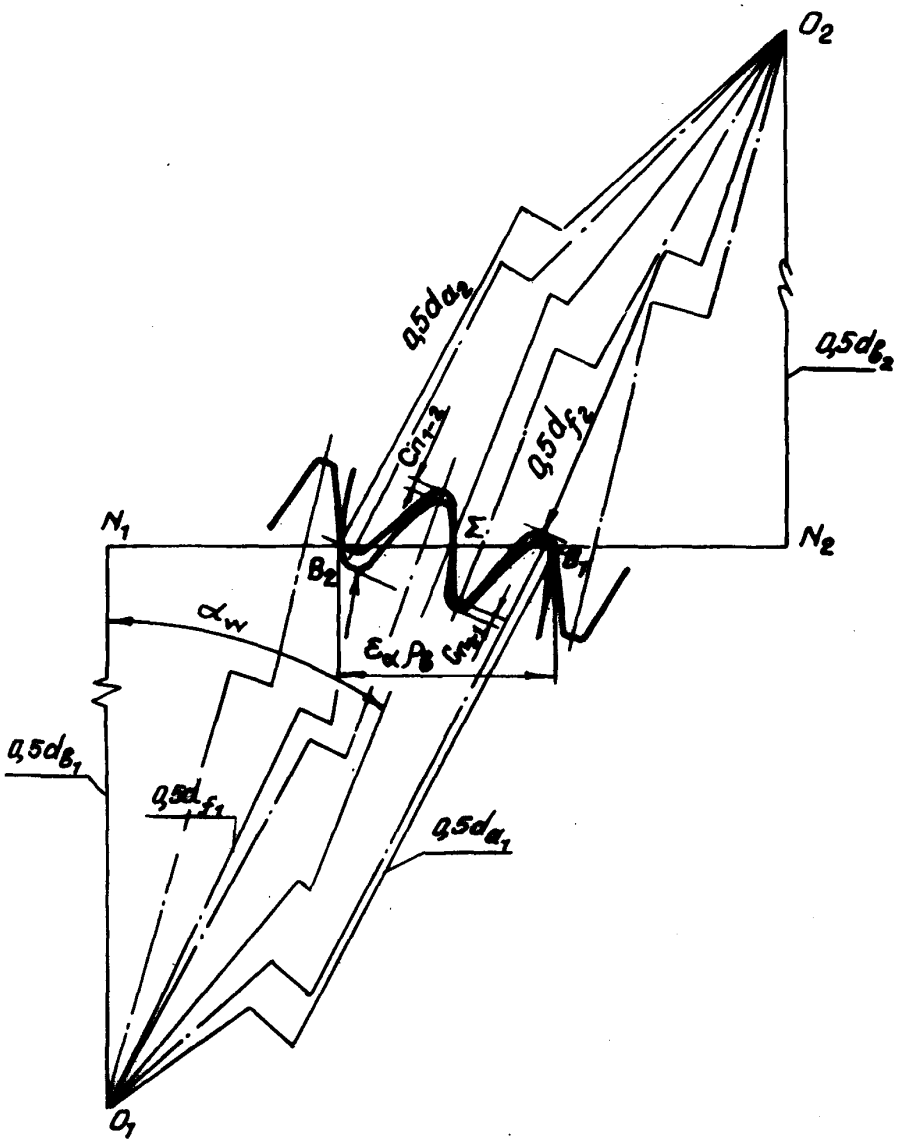

X
$\frac{\pi}{z} d_g \sec\alpha$
c_o
α
α
s_α
h_i
h_a
x
ρ_i
ρ_i
c
y
w

Черт. 6



Черт. 7

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Инв. № 8334.
Инв. № 838.



Черт. 8

15. Предельные параметры эвольвентного зацепления приведены в рекомендуемом приложении 2.

16. Выбор параметров зубчатых передач с равнопрочными зубьями и гарантированным коэффициентом перекрытия, равным двум, приведен в рекомендуемом приложении 3.

17. Примеры расчета зубчатых передач в обобщающих параметрах приведены в справочном приложении 4.

№ изм. | № изв.
5084
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника

ПРИЛОЖЕНИЕ 1
Обязательное

ОБЛАСТИ СУЩЕСТВОВАНИЯ ЭВОЛЬВЕНТНОГО ЗАЦЕПЛЕНИЯ

1. Область существования эвольвентного зацепления вне зависимости от параметров производящего контура определяет для пары чисел зубцов Z_1, Z_2 при относительной толщине зубцов $m_{a_{1,2}}$ на окружности вершин поле свободного выбора независимых переменных υ_1, υ_2.

2. Область существования построена для двух значений относительной толщины зубцов на окружности вершин $m_{a_{1,2}} = \frac{\kappa}{Z_{1,2}}$: при $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{Z_{1,2}}$ и $m_{a_{1,2}} = 0$. При $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{Z_{1,2}}$ область существования $BDQACB$ ограничена сплошными изолиниями: изолинией $DQAC$ коэффициента перекрытия $\varepsilon_\alpha = 1,0$; изолинией BD начала интерференции на ножке зубца шестерни $\alpha_{\rho_1} = 0$, изолинией BC начала интерференции на ножке зубца колеса $\alpha_{\rho_2} = 0$ (черт. 1).

Точка B соответствует независимым переменным, при которых наступает интерференция одновременно на ножках зубцов шестерни и колеса: угол зацепления $\alpha^B_{w\,min}$, коэффициент перекрытия $\varepsilon^B_{\alpha\,max}$.

Точка Q соответствует независимым переменным при угле зацепления $\alpha_{w\,max}$, Qq – геометрическое место точек независимых переменных, соответствующих при принятом угле зацепления α_w максимальным коэффициентам перекрытия ε_α, AA – равнопрочным по изгибу зубцам (черт. 2).

Кроме того, на области существования при $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{Z_{1,2}}$ нанесены изолинии коэффициентов перекрытия $\varepsilon_\alpha > 1,0$.

При уменьшении $m_{a_{1,2}}$ область существования увеличивается, перемещаясь вправо, в сторону больших значений υ_1, υ_2.

Штрихпунктиром обозначены граничные изолинии при $m_{a_{1,2}} = 0$ и область существования $B'D'Q'C'B'$.

При увеличении $m_{a_{1,2}}$ область существования уменьшается и вырождается в точку M: $(m^M_{a_{1,2}})_{max}$, $\alpha^M_{w\,min}$ и $\varepsilon^M_\alpha = 1,0$.

Линиями MDD' и MCC' обозначены геометрические места точек D, D' и C, C' пересечения изолиний $\alpha_{\rho_1} = 0$ и $\alpha_{\rho_2} = 0$ с изолинией $\varepsilon_\alpha = 1,0$ при различных значениях $m_{a_{1,2}}$.

№ подл. | Инв. № дубл. | 5084 | Взам. инв. № | № подл.

Абсолютная область существования эвольвентного зацепления $MDD'Q'C'CM$ определяет область выбора независимых переменных $\vartheta_{1,2}$ при $m_{a_{1,2}} = var.$ Тонкой сплошной линией обозначены изолинии углов зацепления $\alpha_w = const$, не зависящие от $m_{a_{1,2}}$.

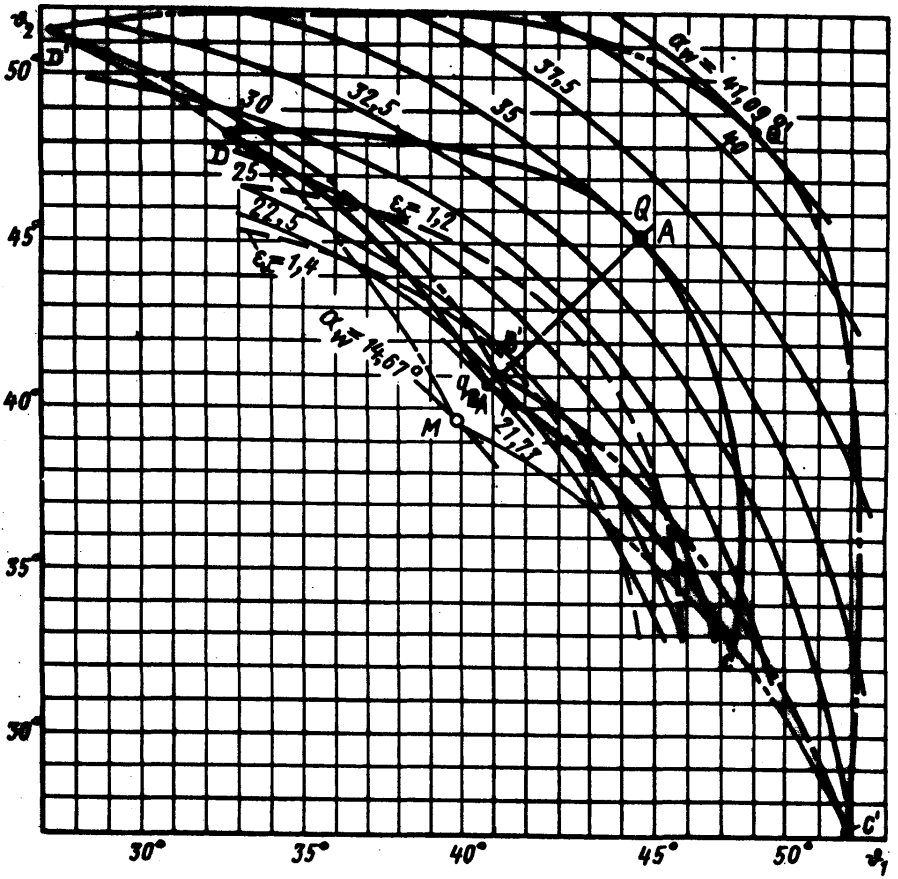
3. Области существования эвольвентного зацепления при $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{z_{1,2}}$, $m_{a_{1,2}} = 0$, а также абсолютные области существования при $0 \leq m_{a_{1,2}} \leq (m^{m}_{a_{1,2}})_{max}$ приведены на черт. 1 – 153.

4. Номера чертежей для 153 пар чисел зубьев приведены в таблице.

НОМЕРА ЧЕРТЕЖЕЙ ОБЛАСТЕЙ СУЩЕСТВОВАНИЯ ЭВОЛЬВЕНТНОГО ЗАЦЕПЛЕНИЯ

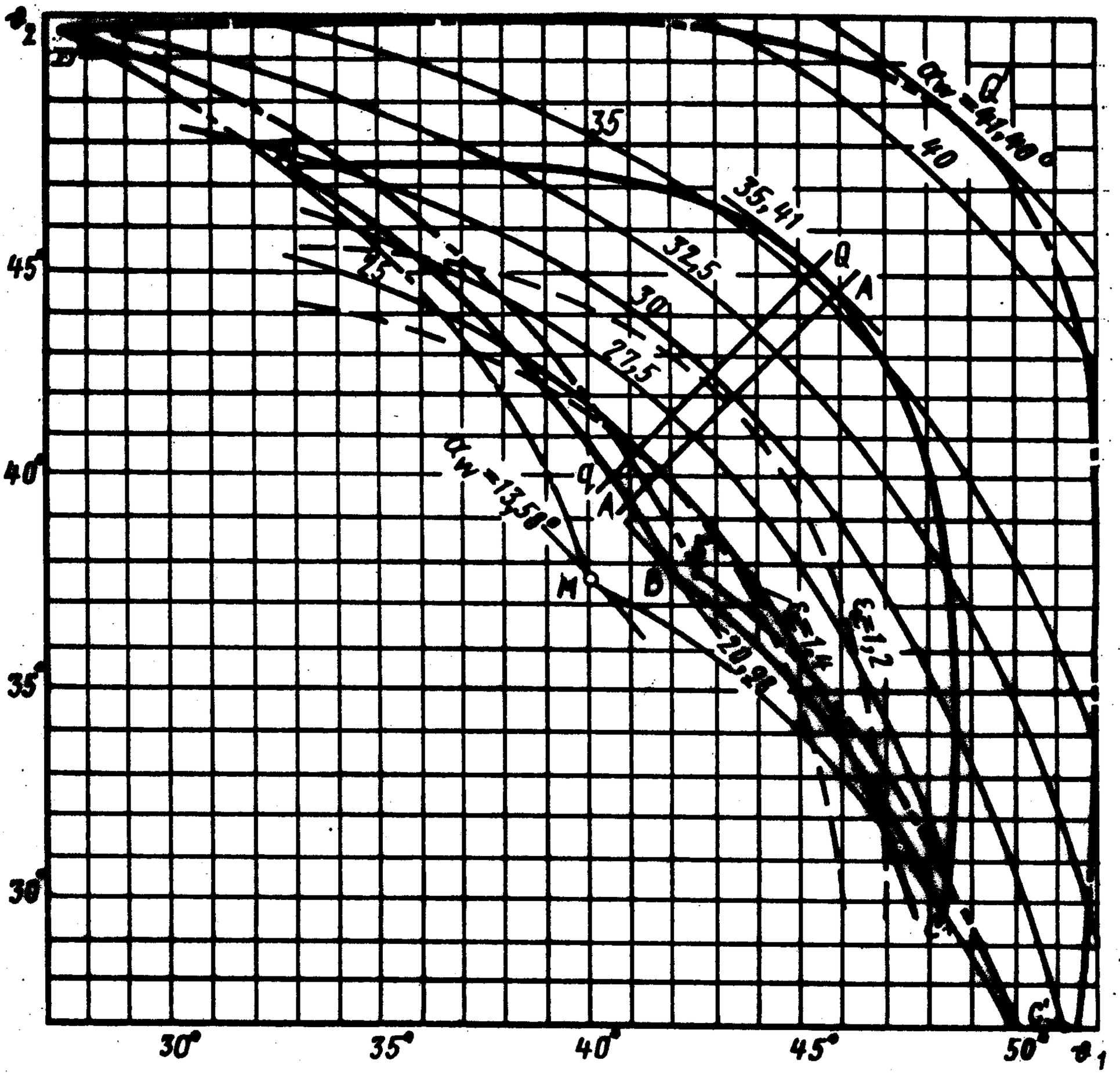
Z_2	Z_1																
	12	14	16	18	20	22	25	28	31	34	38	42	50	65	80	100	150
12	1																
14	2	18															
16	3	19	34														
18	4	20	35	49													
20	5	21	36	50	63												
22	6	22	37	51	64	76											
25	7	23	38	52	65	77	88										
28	8	24	39	53	66	78	89	99									
31	9	25	40	54	67	79	90	100	109								
34	10	26	41	55	68	80	91	101	110	118							
38	11	27	42	56	69	81	92	102	111	119	126						
42	12	28	43	57	70	82	93	103	112	120	127	133					
50	13	29	44	58	71	83	94	104	113	121	128	134	139				
65	14	30	45	59	72	84	95	105	114	122	129	135	140	144			
80	15	31	46	60	73	85	96	106	115	123	130	136	141	145	148		
100	16	32	47	61	74	86	97	107	116	124	131	137	142	146	149	151	
150	17	33	48	62	75	87	98	108	117	125	132	138	143	147	150	152	153

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



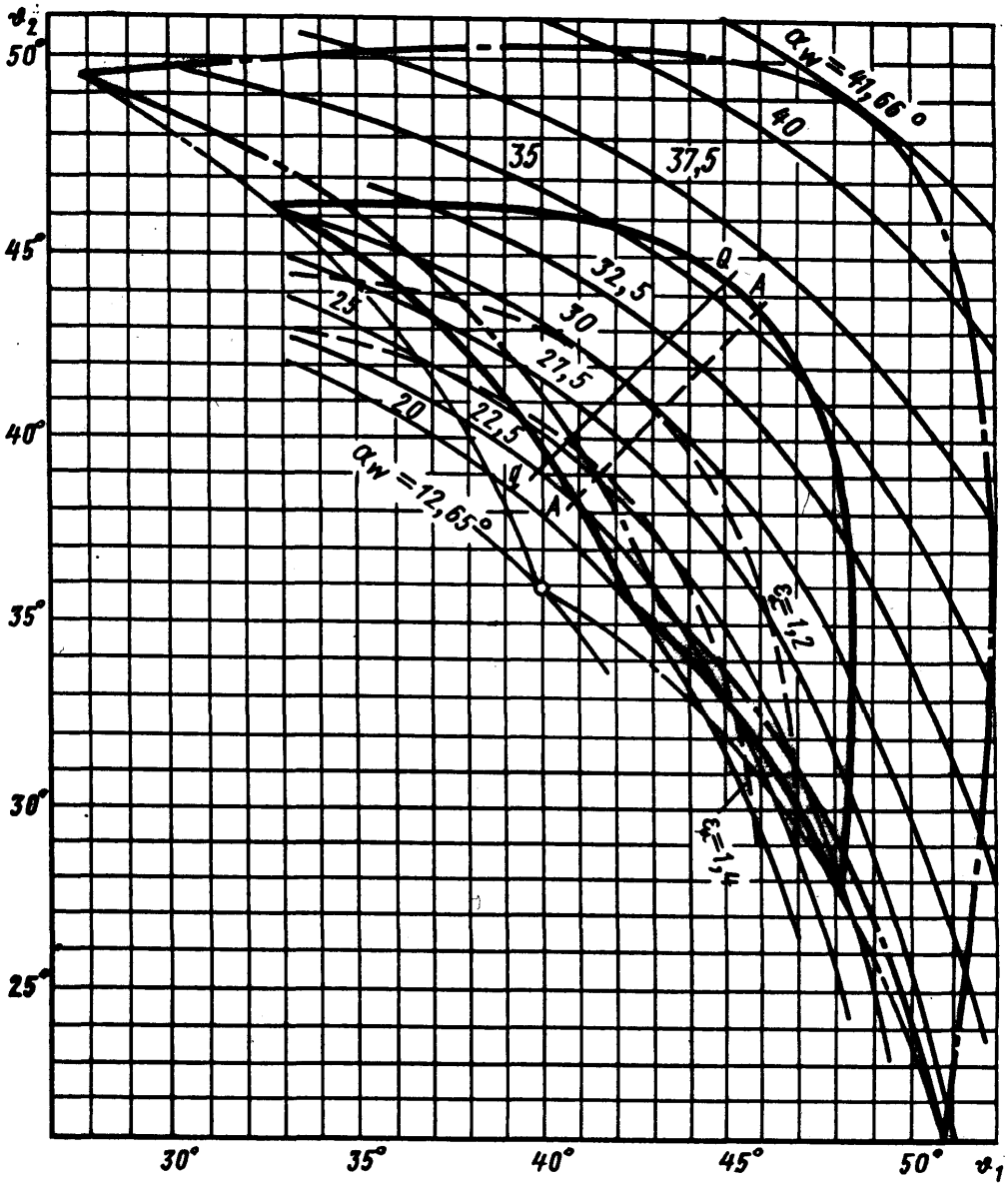
Черт. 1

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Взам. инв. №
Инв. №



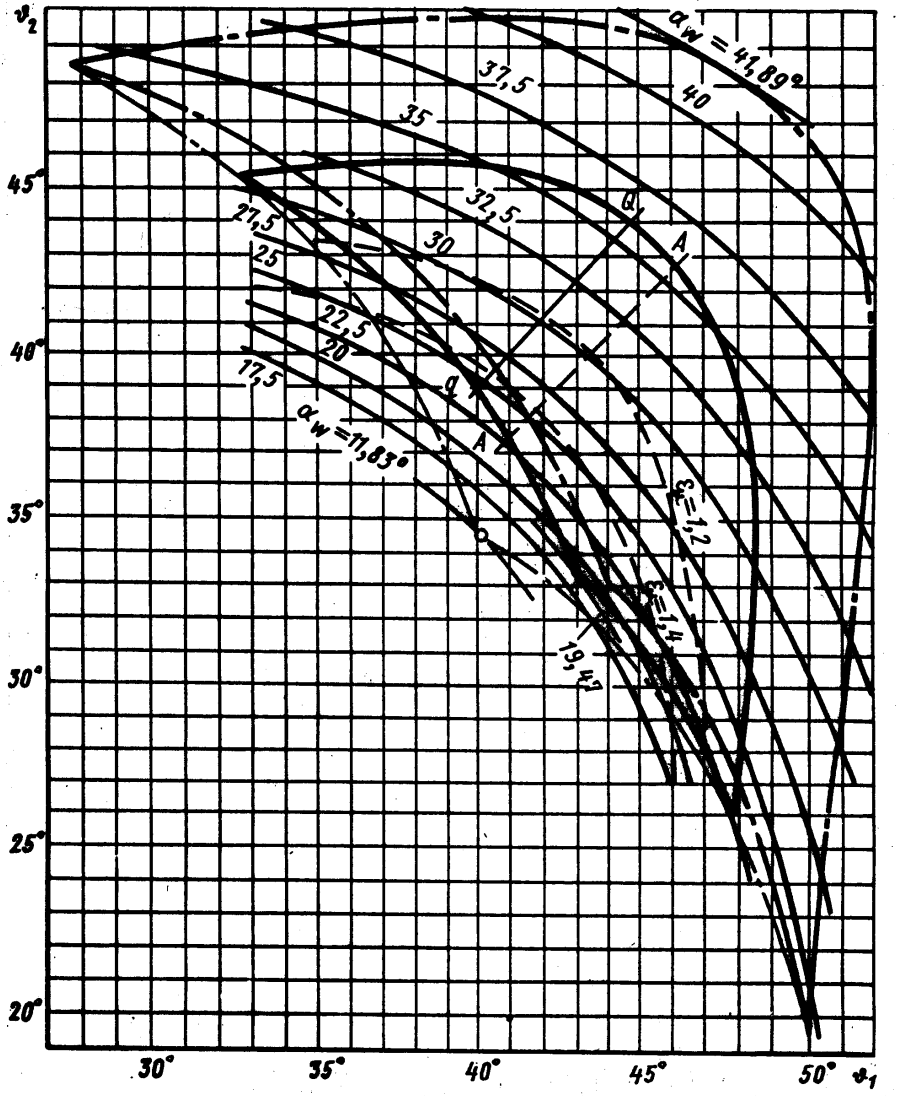
Черт. 2

№ подл. | Подпись и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подпись и дата | 5084



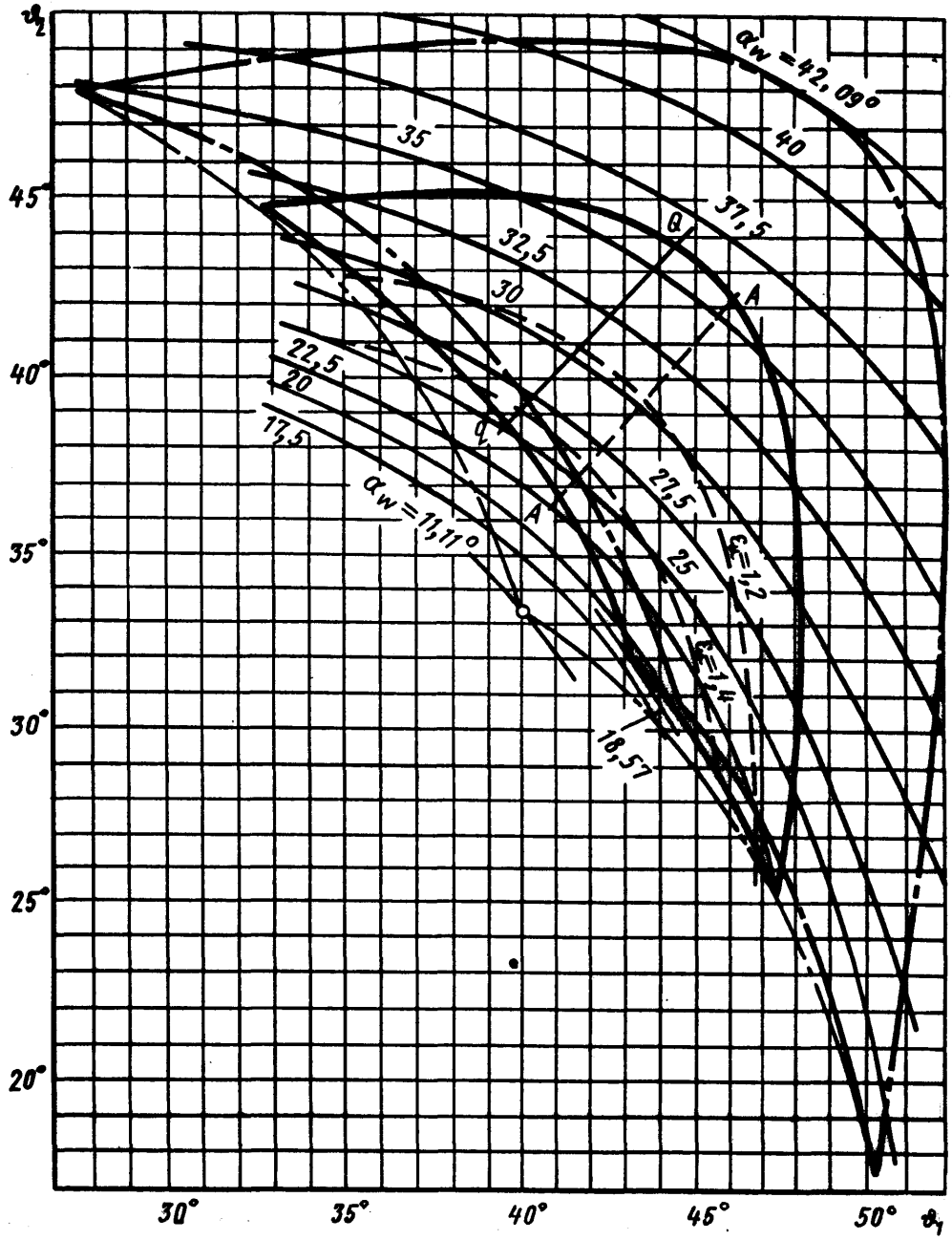
Черт. 3

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



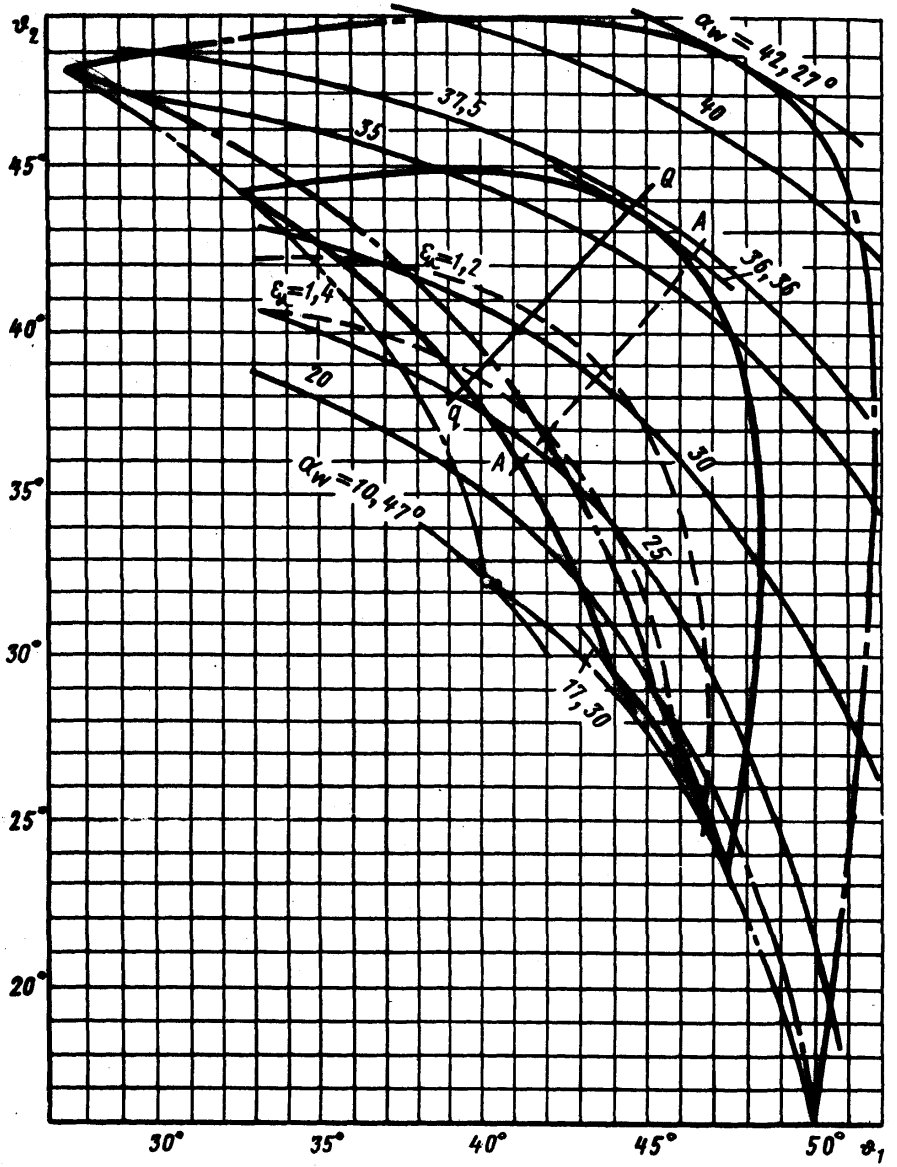
Черт. 4

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
Инв. № подл.
Инв. № дубл.



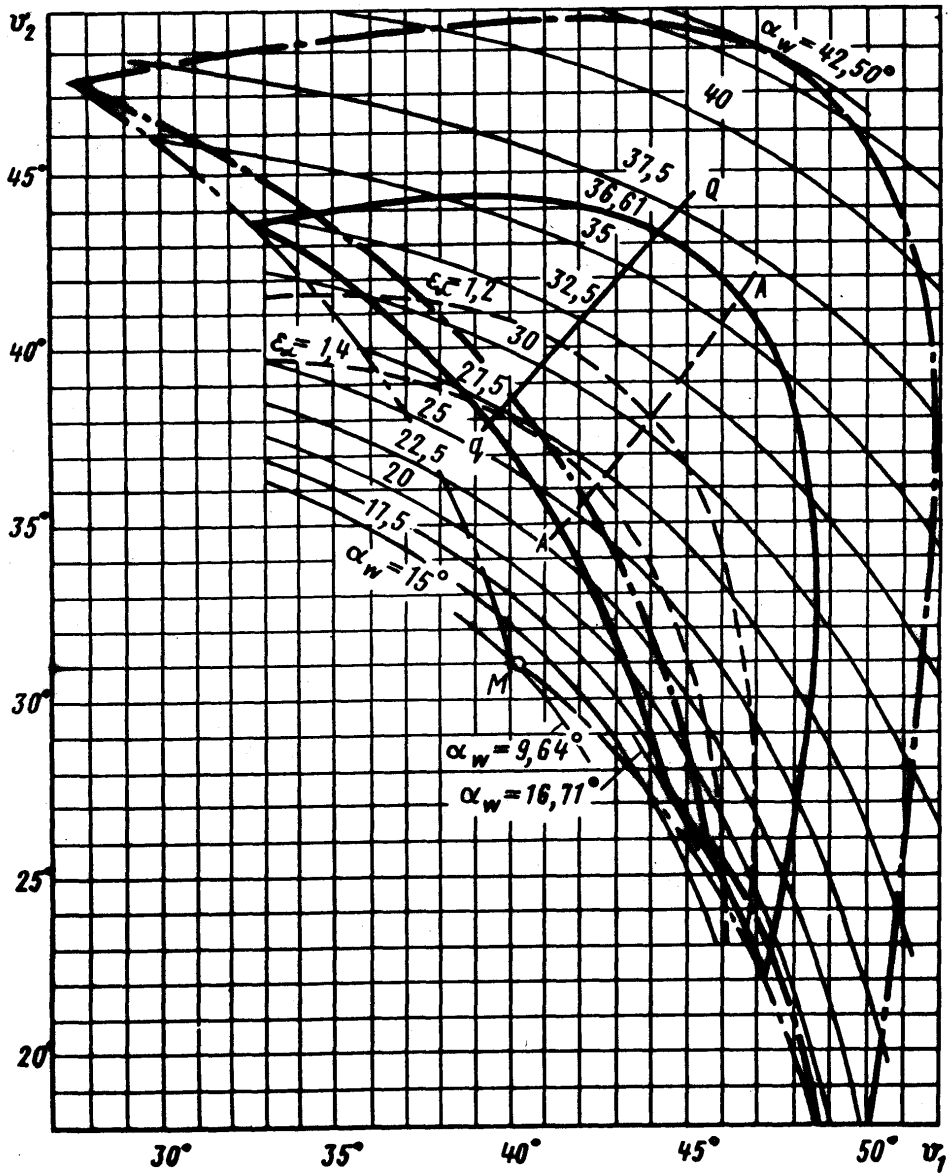
Черт. 5

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



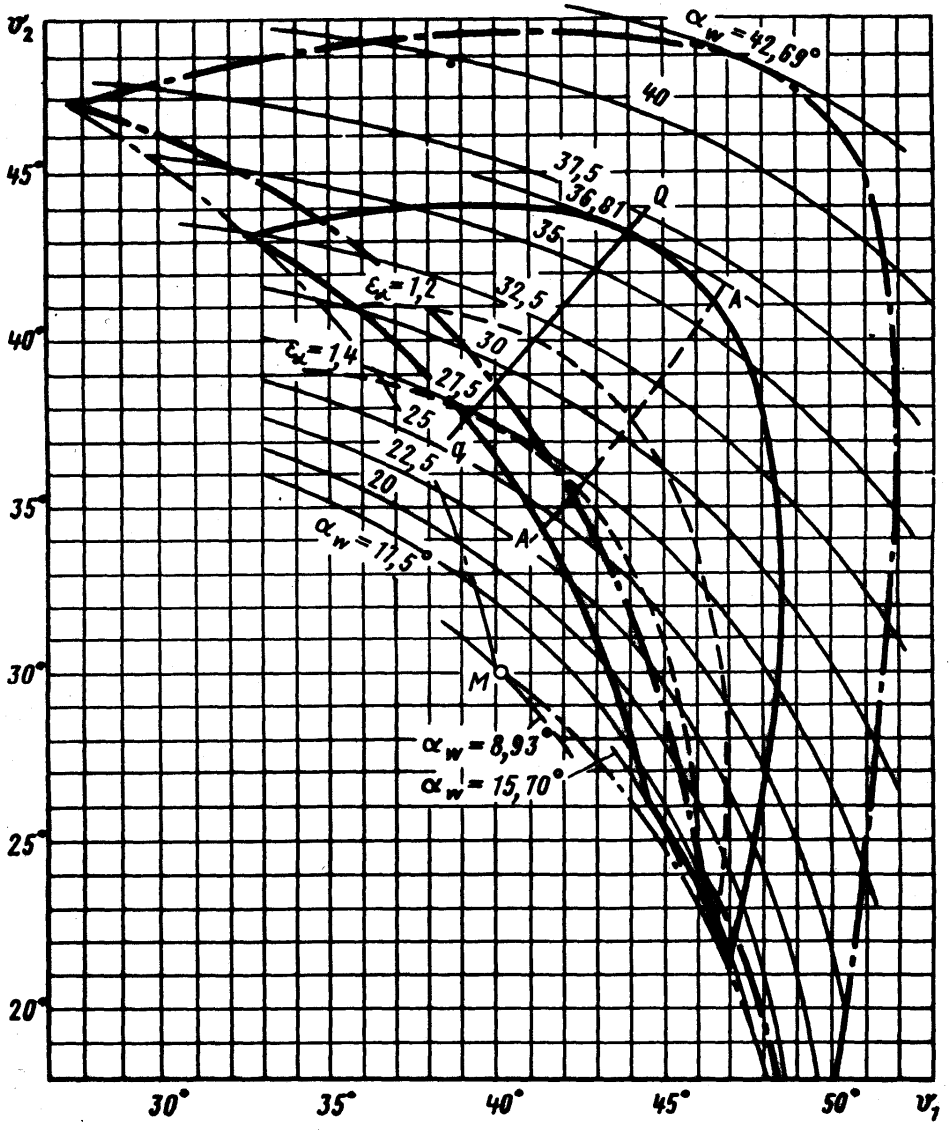
Черт. 6

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Взам. инв. № | 5084



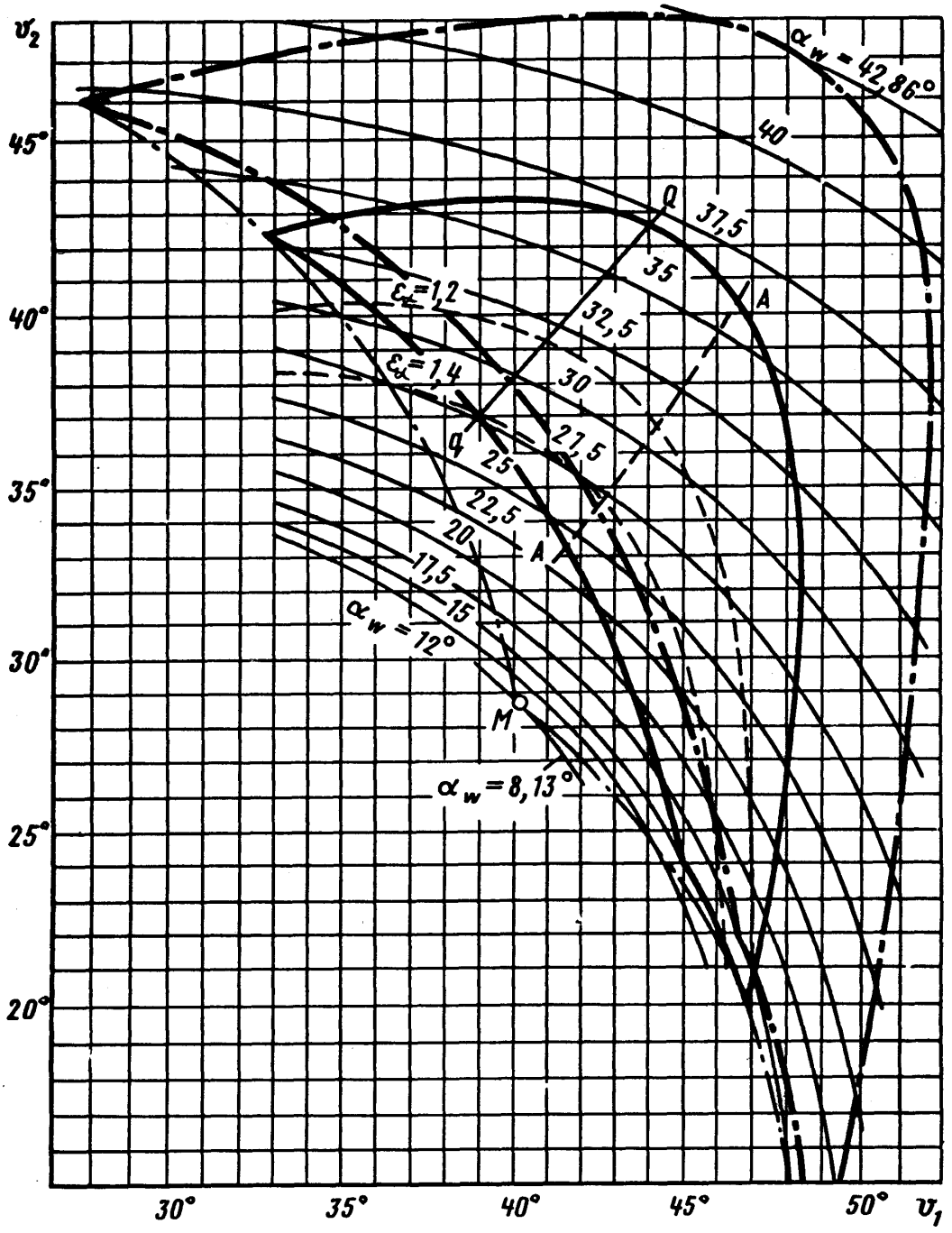
Черт. 7

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5084
Инв. № подлинника



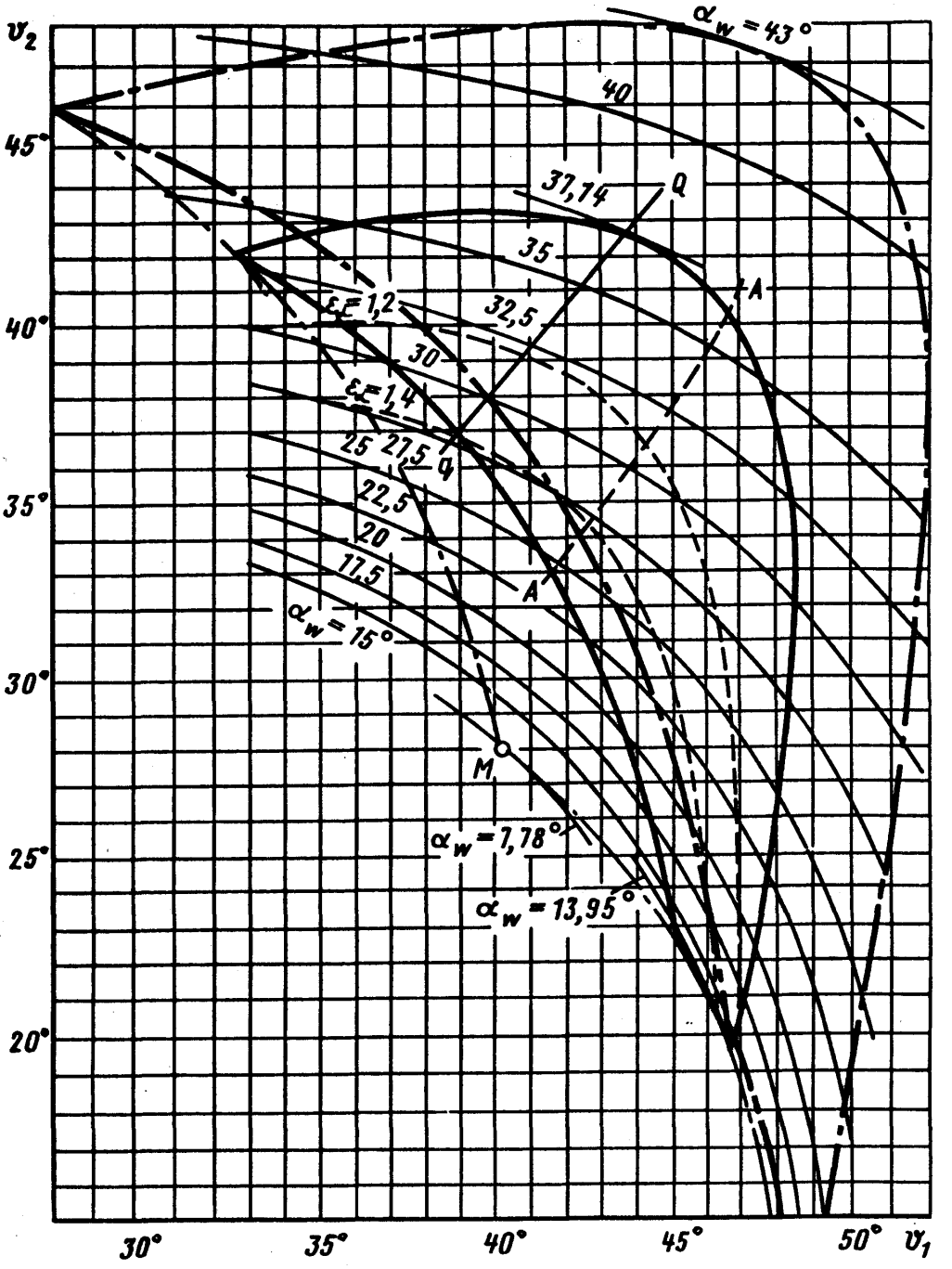
Черт. 8

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



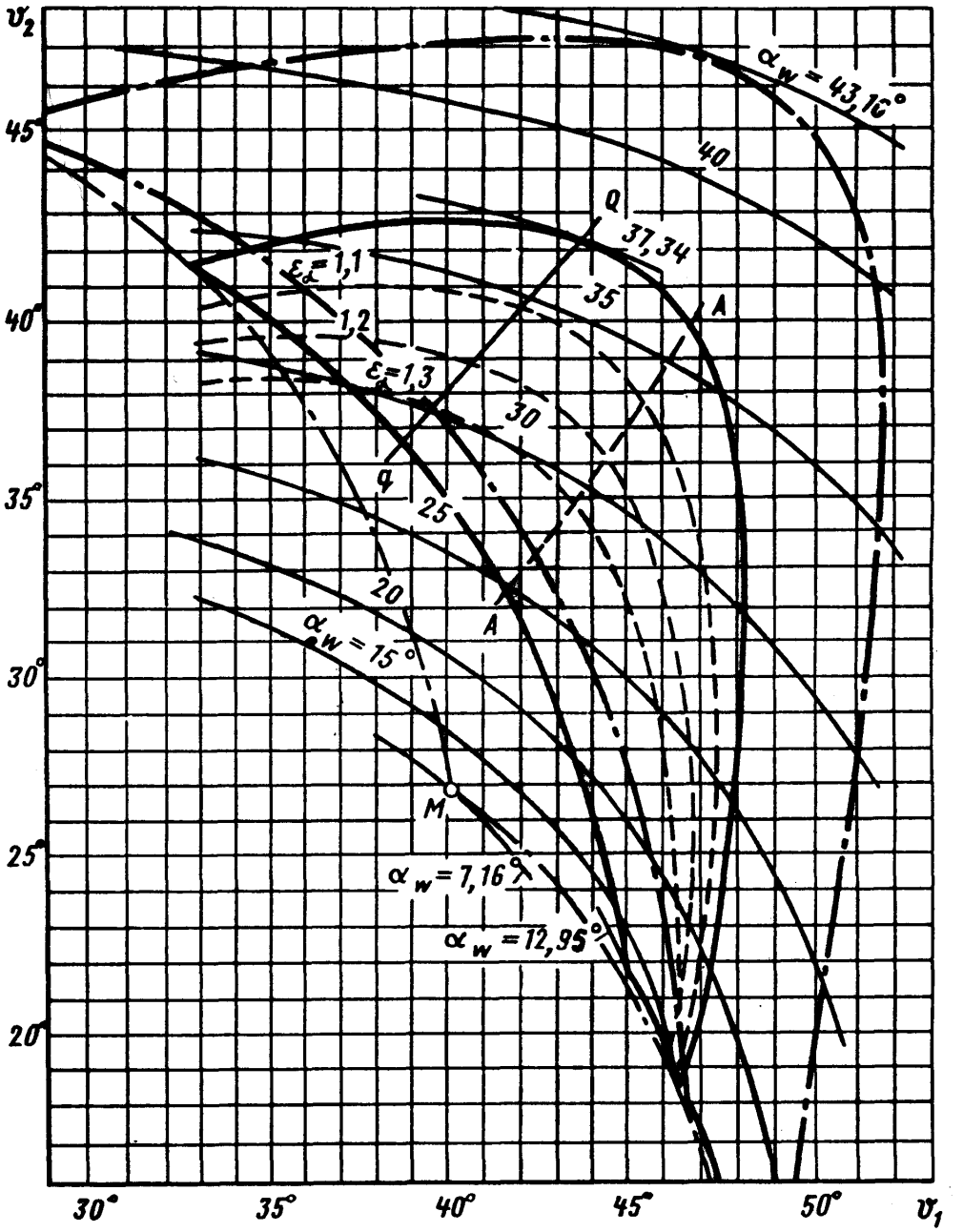
Черт. 9

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



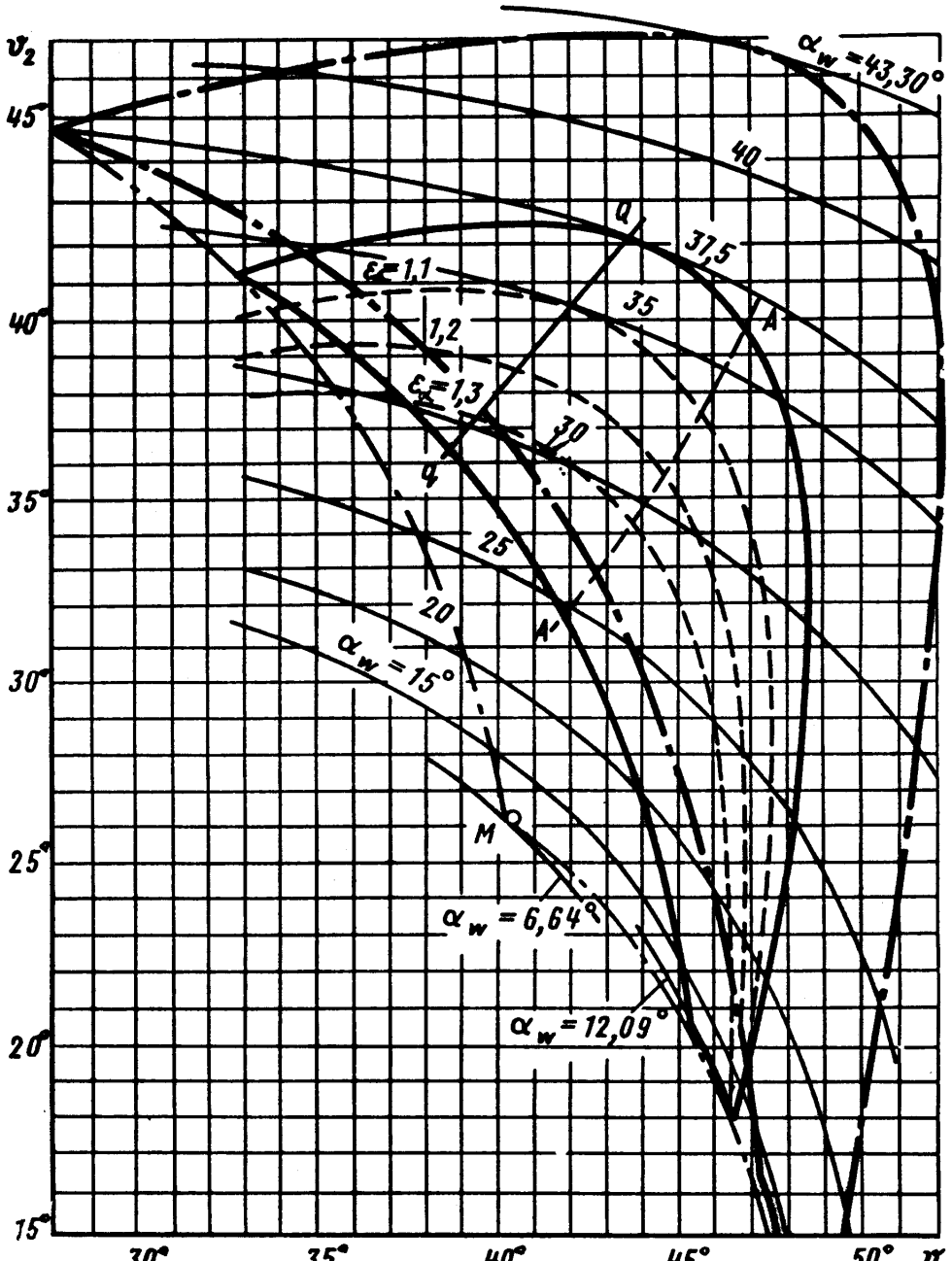
Черт. 10

№ подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата | Инв. № подл. | 5064



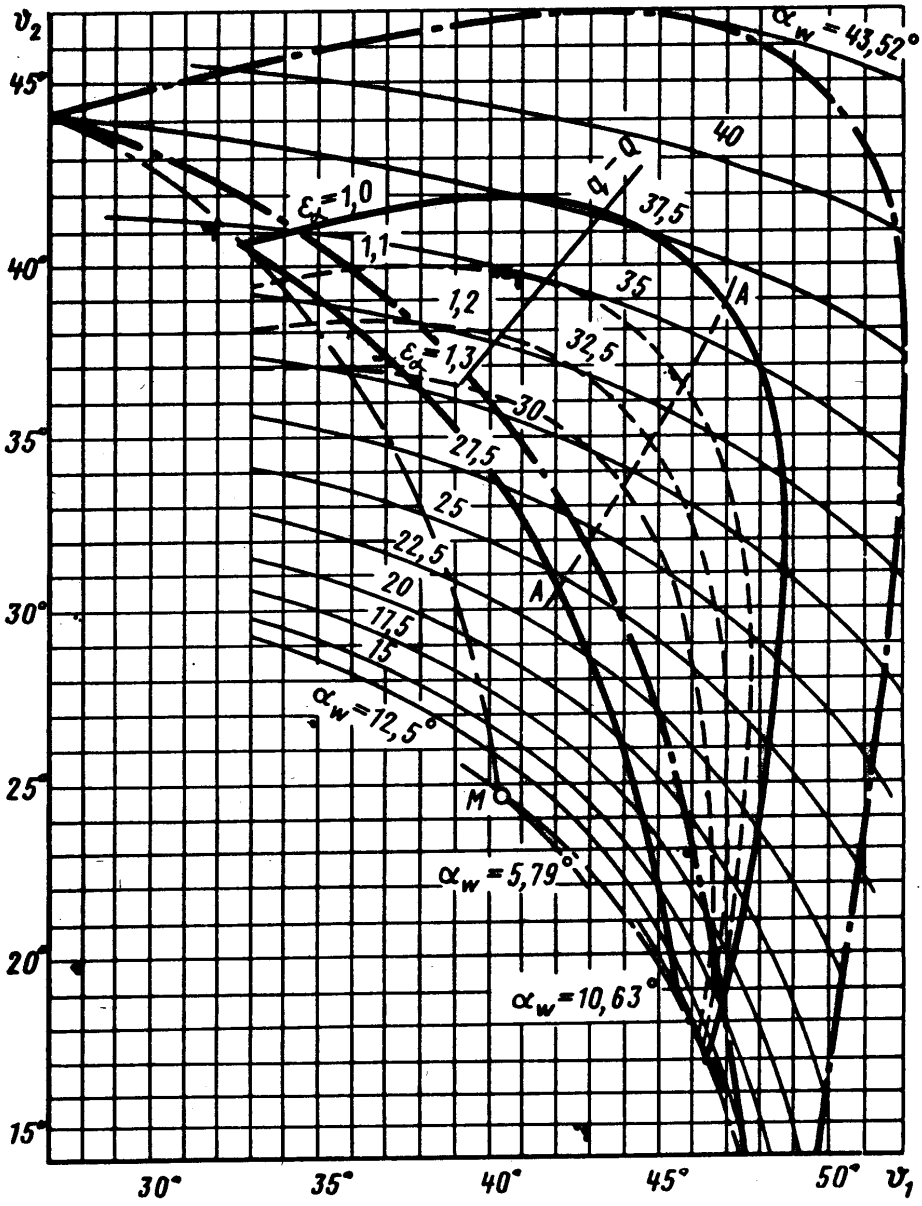
Черт. 11

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



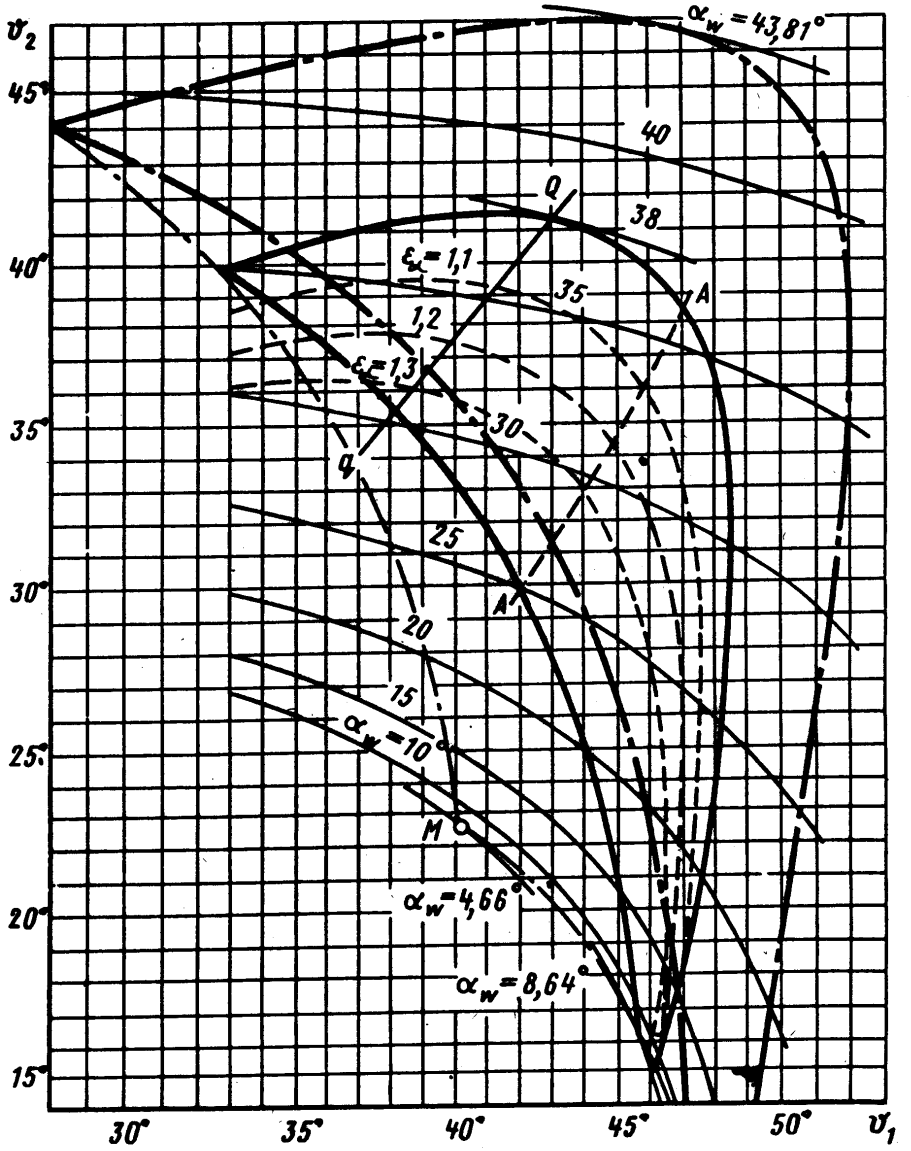
Черт. 12

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



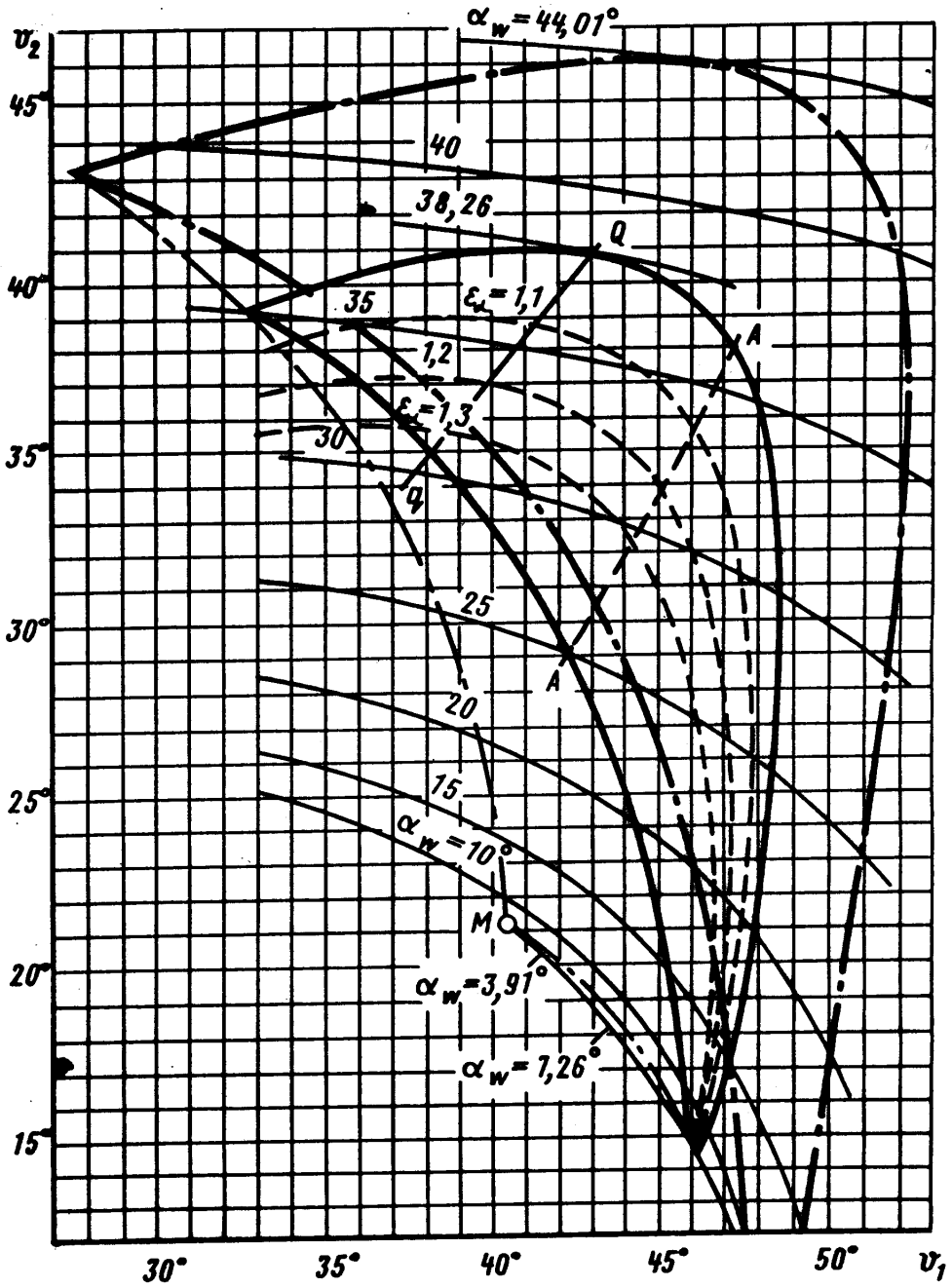
Черт. 13

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



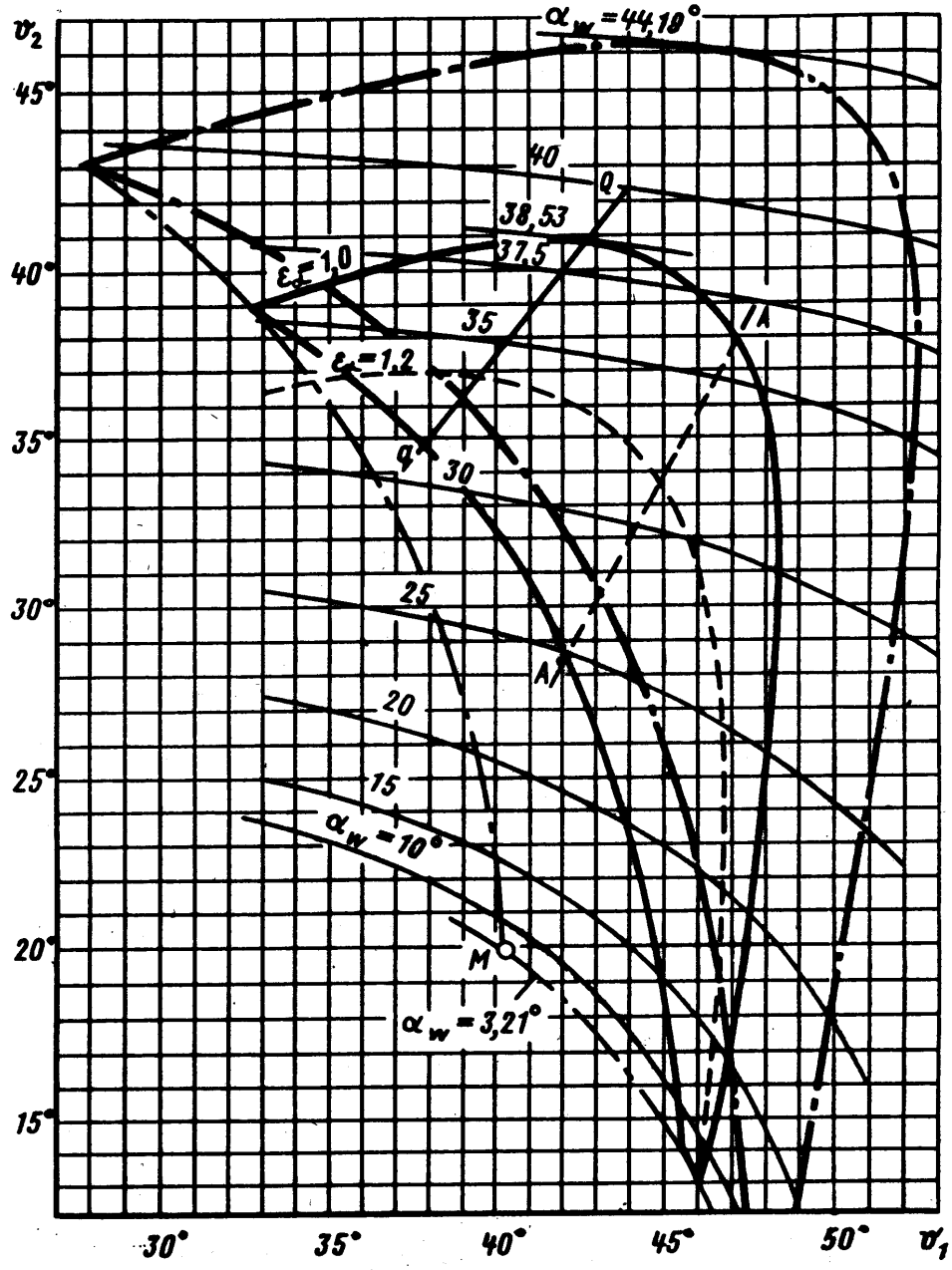
Черт. 14

№ изм. | № изм.
5084
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



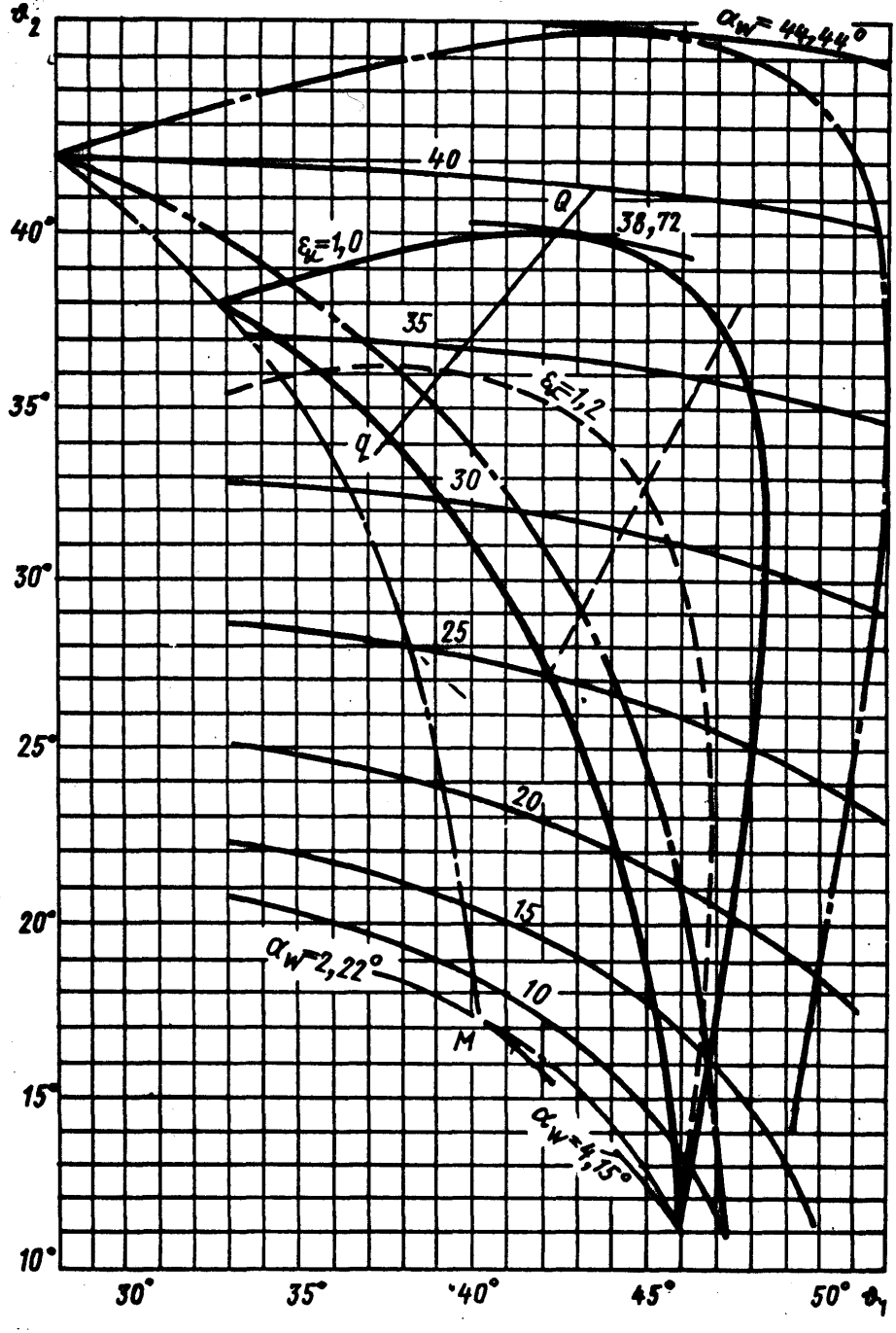
Черт. 15

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



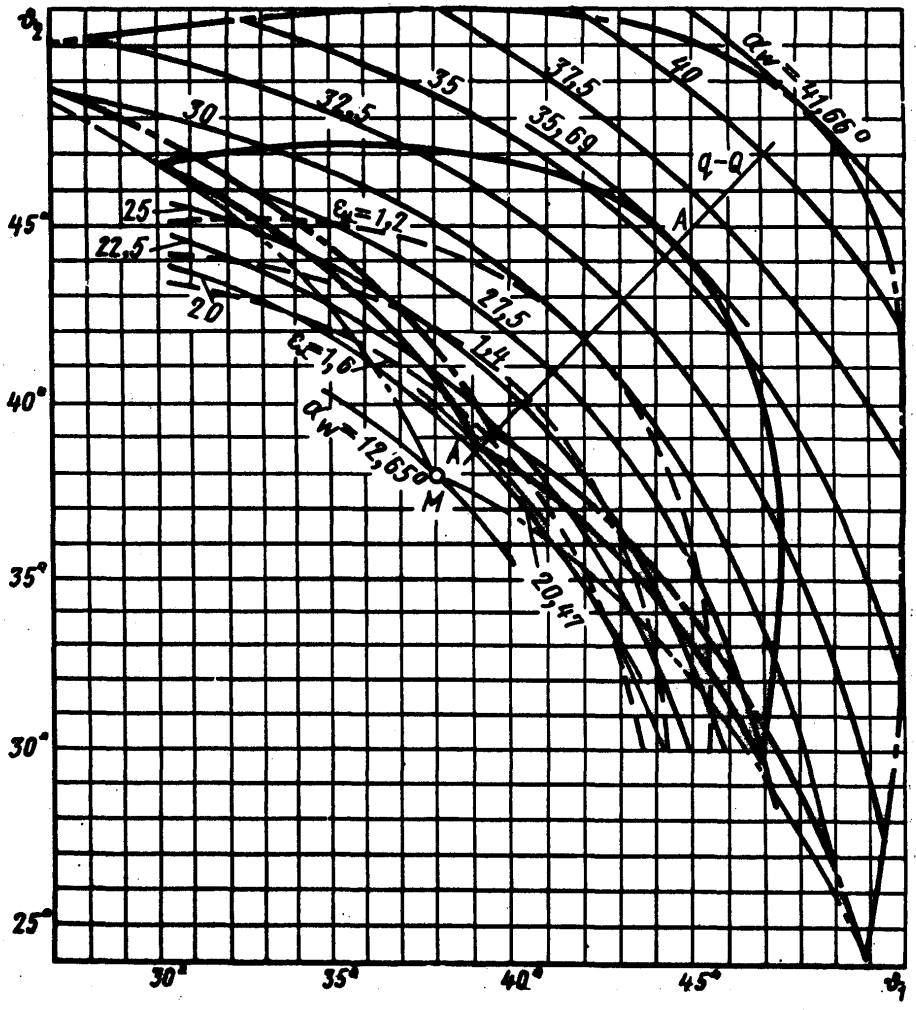
Черт. 16

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5084



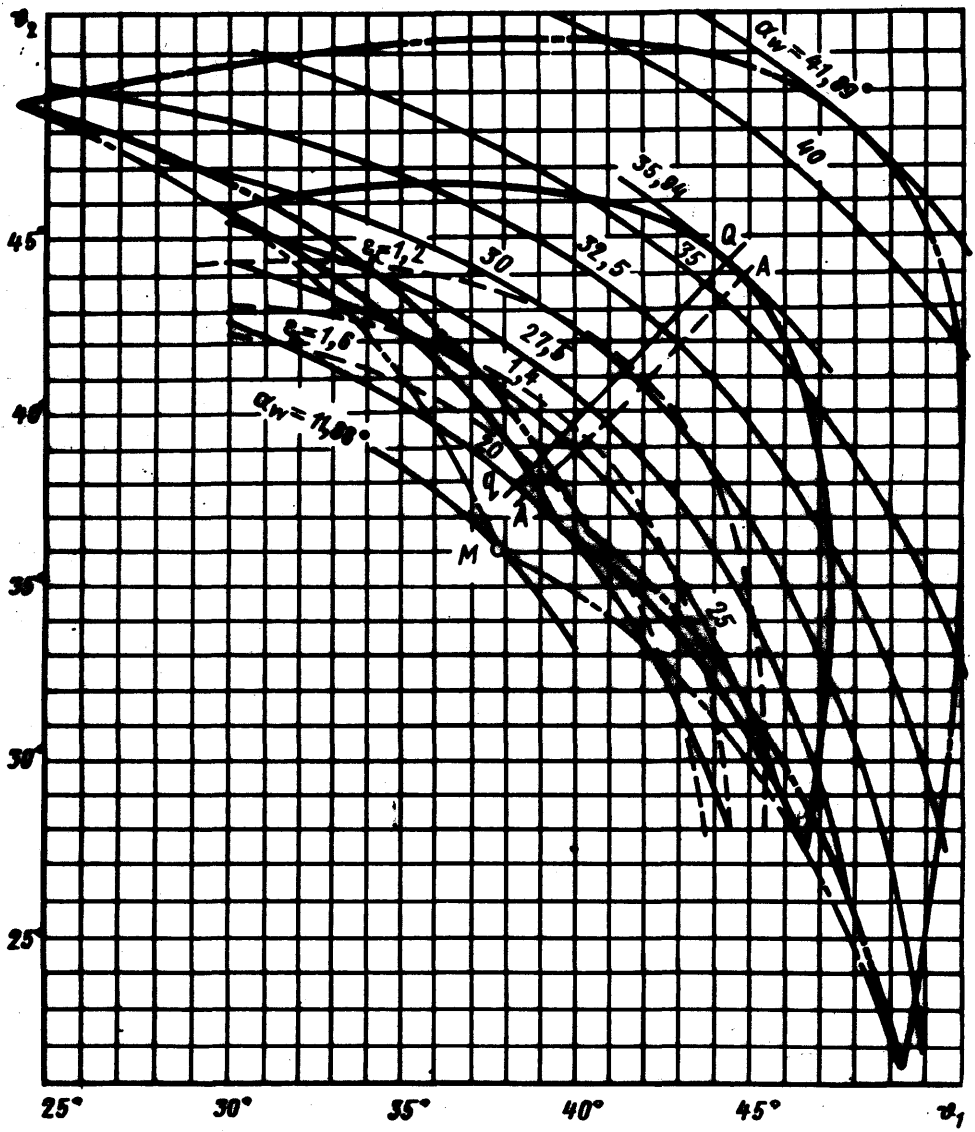
Черт. 17

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



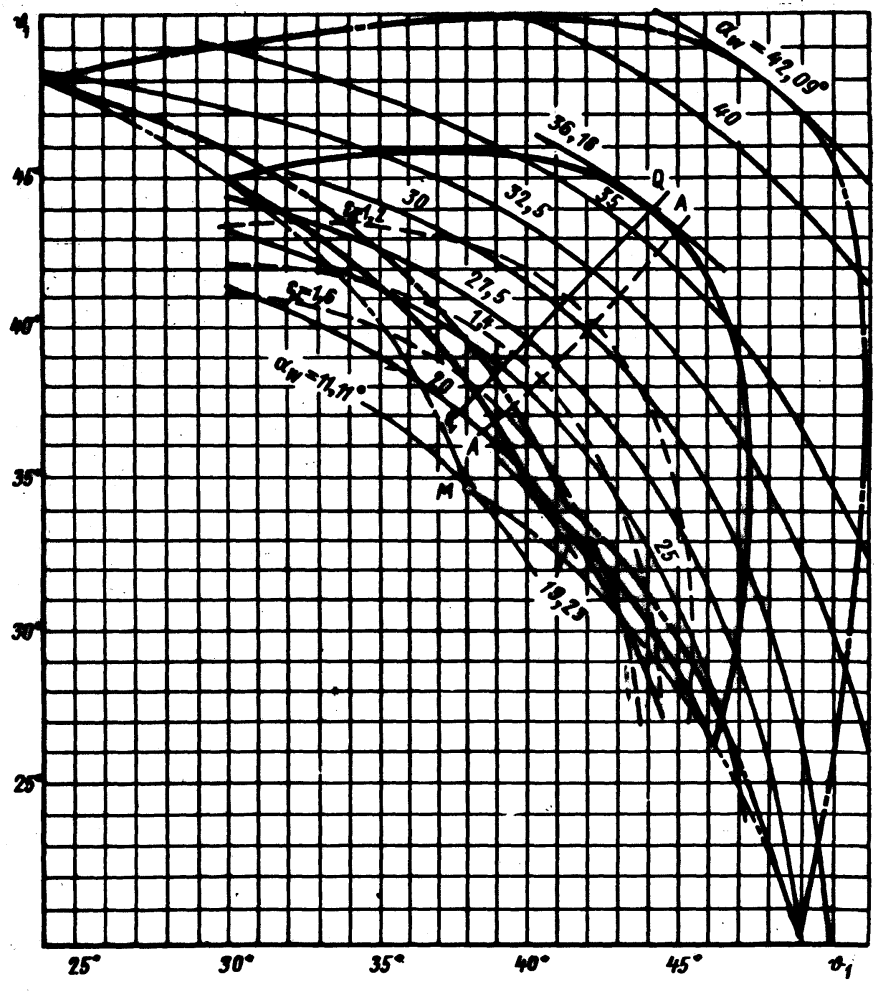
Черт. 18

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Инв. № подл. | 5084



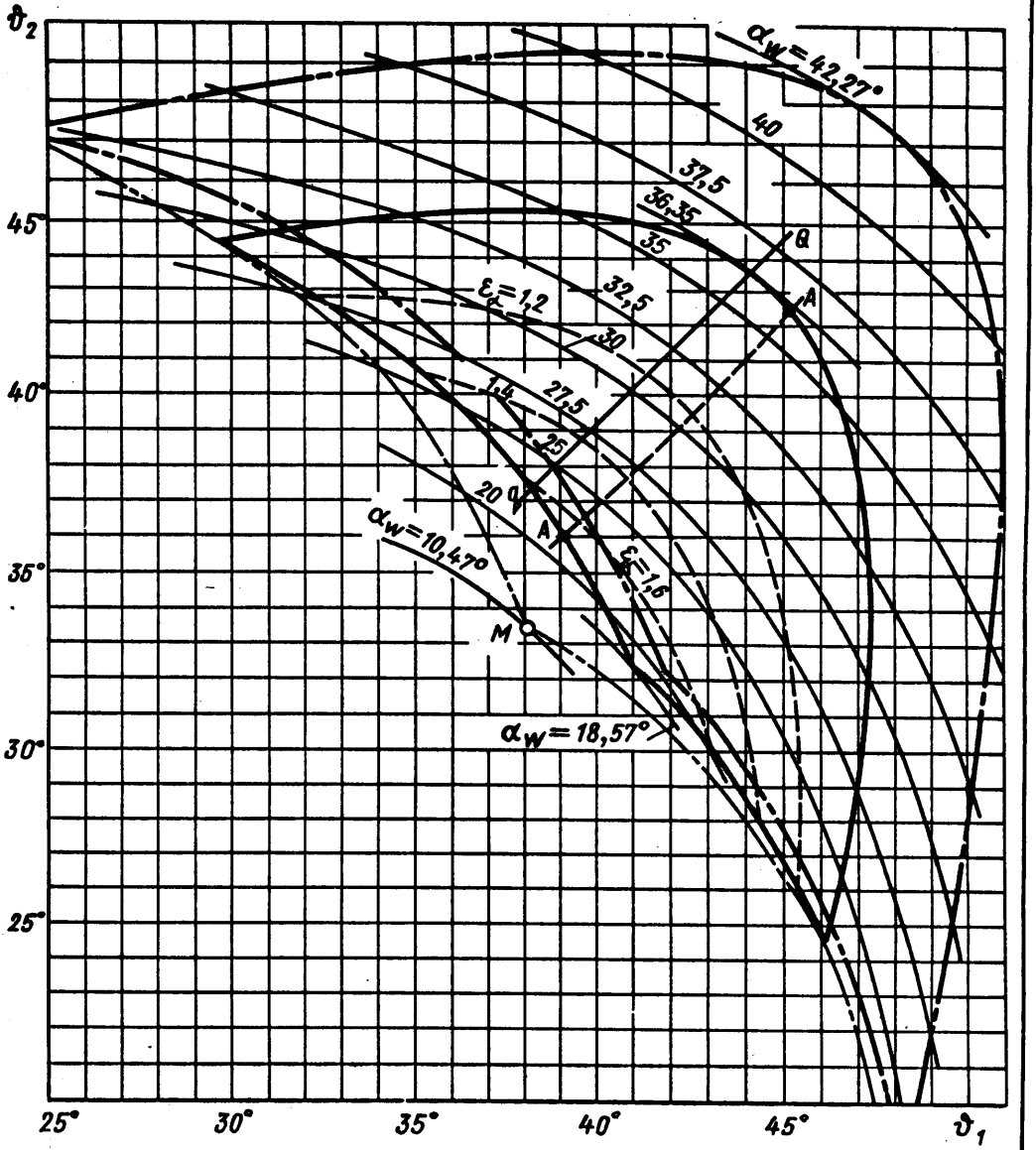
Черт. 19

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



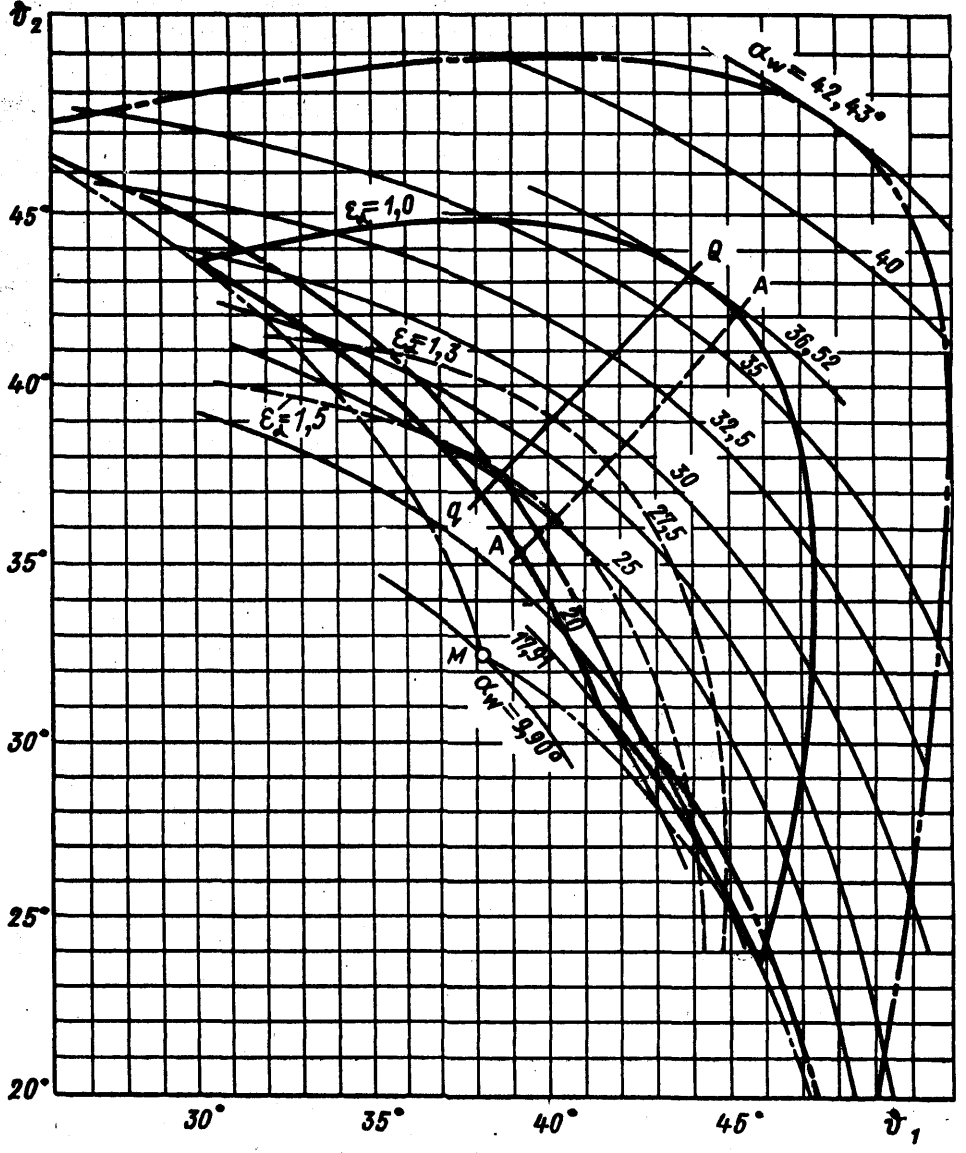
Черт. 20

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



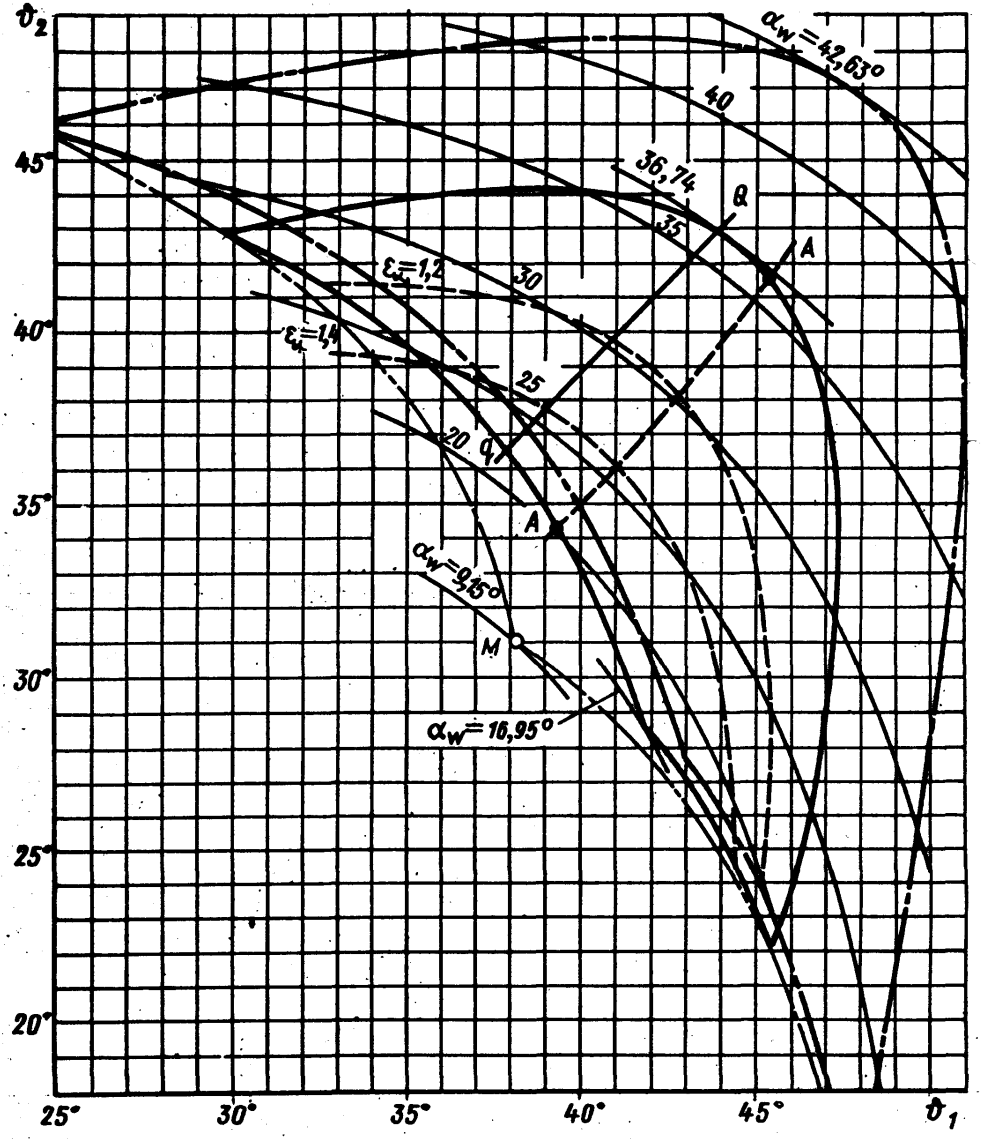
Черт. 21

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



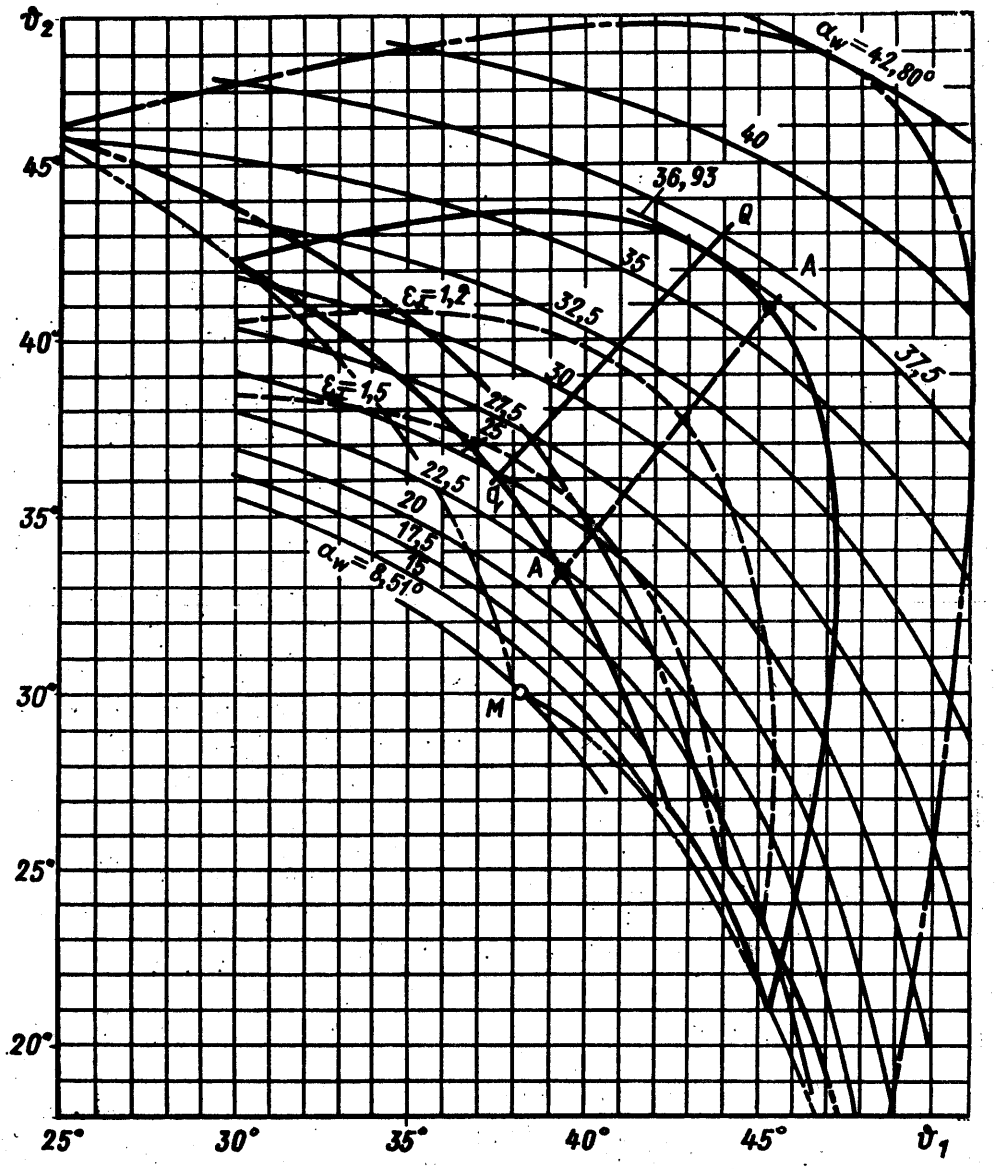
Черт. 22

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



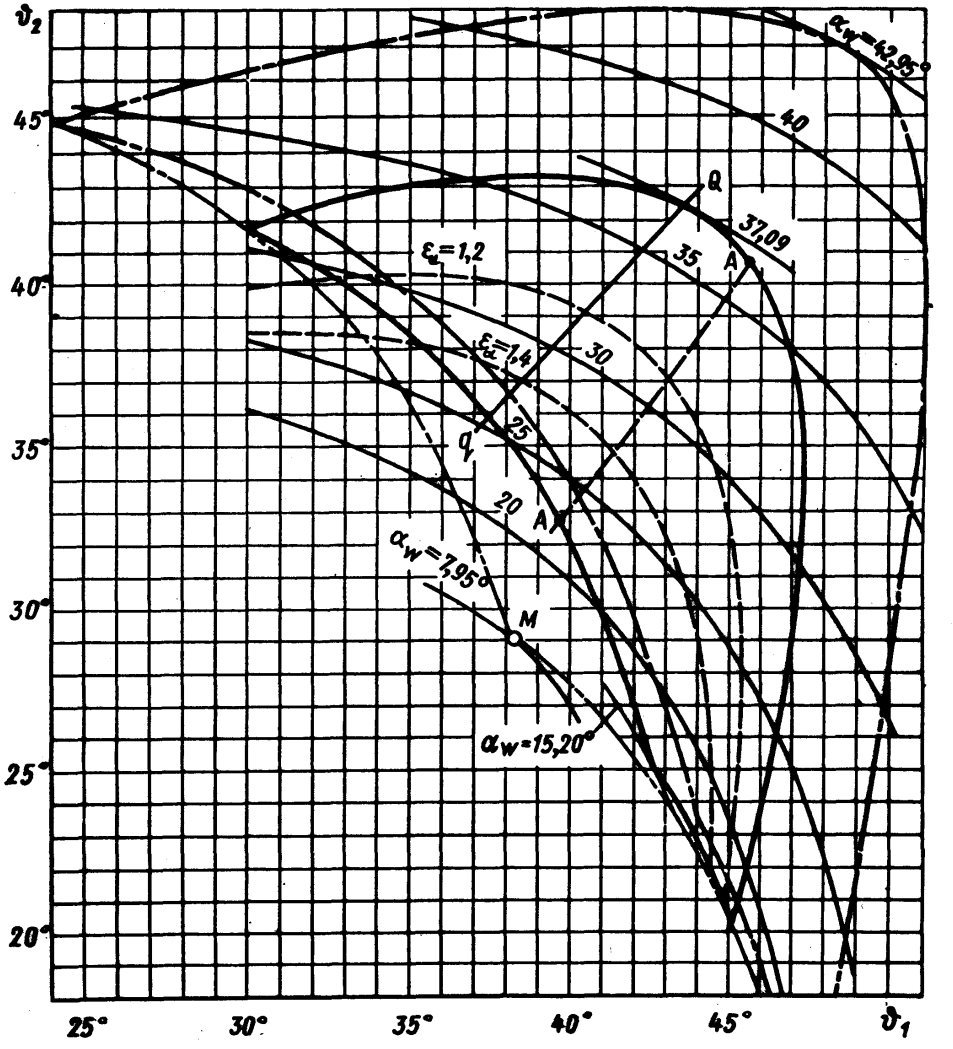
Черт. 23

№ изм. | № изв. | 5084 | Инв. № дубликата | Инв. № подлинника



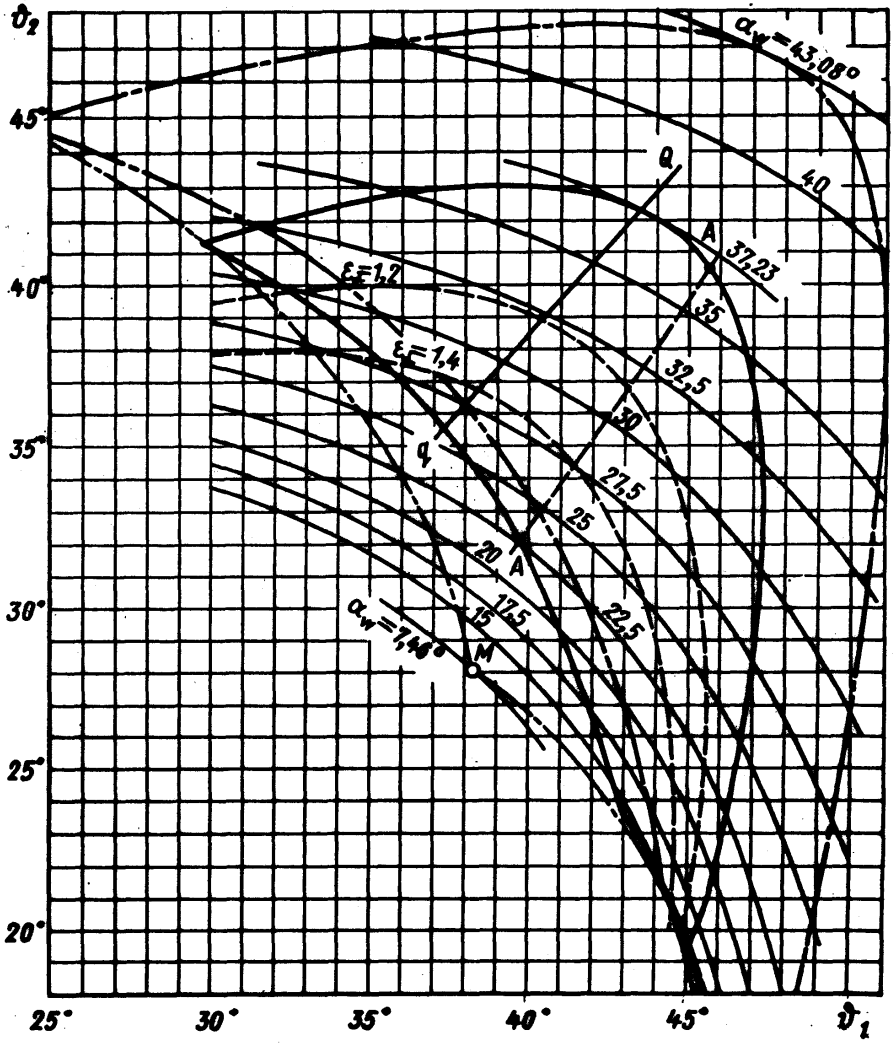
Черт. 24

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



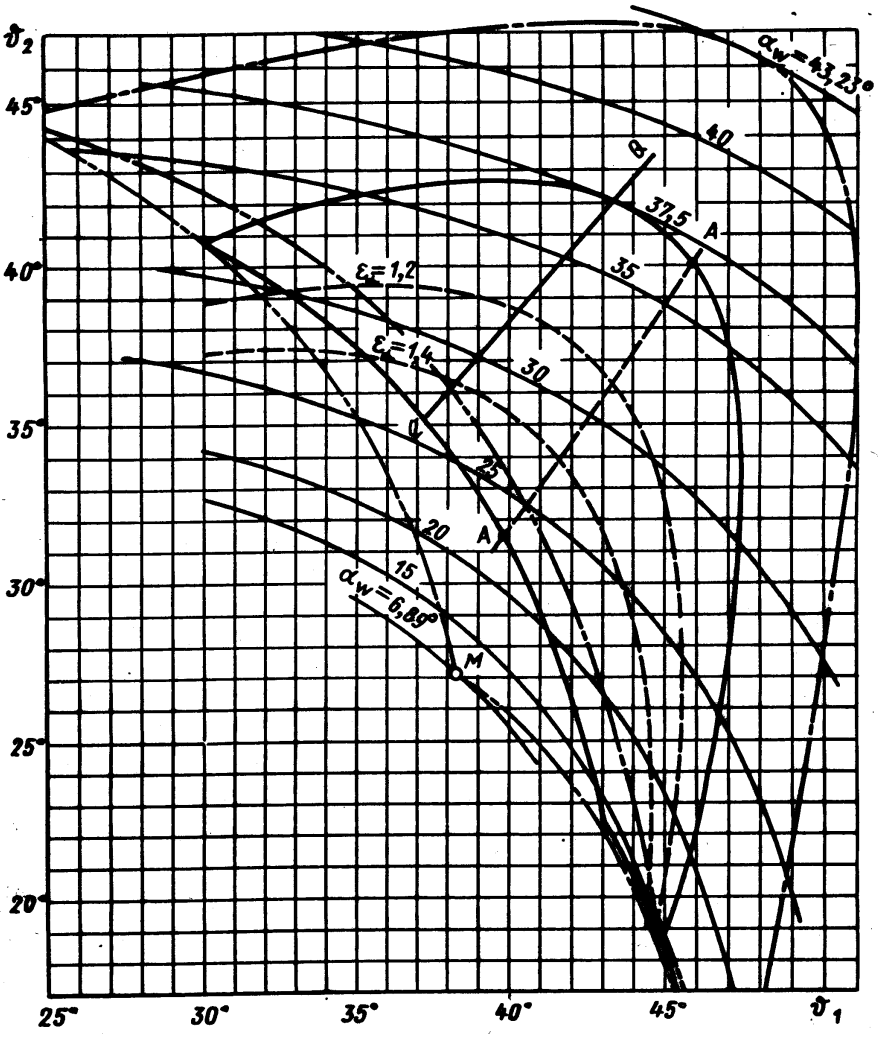
Черт. 25

№ изв. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



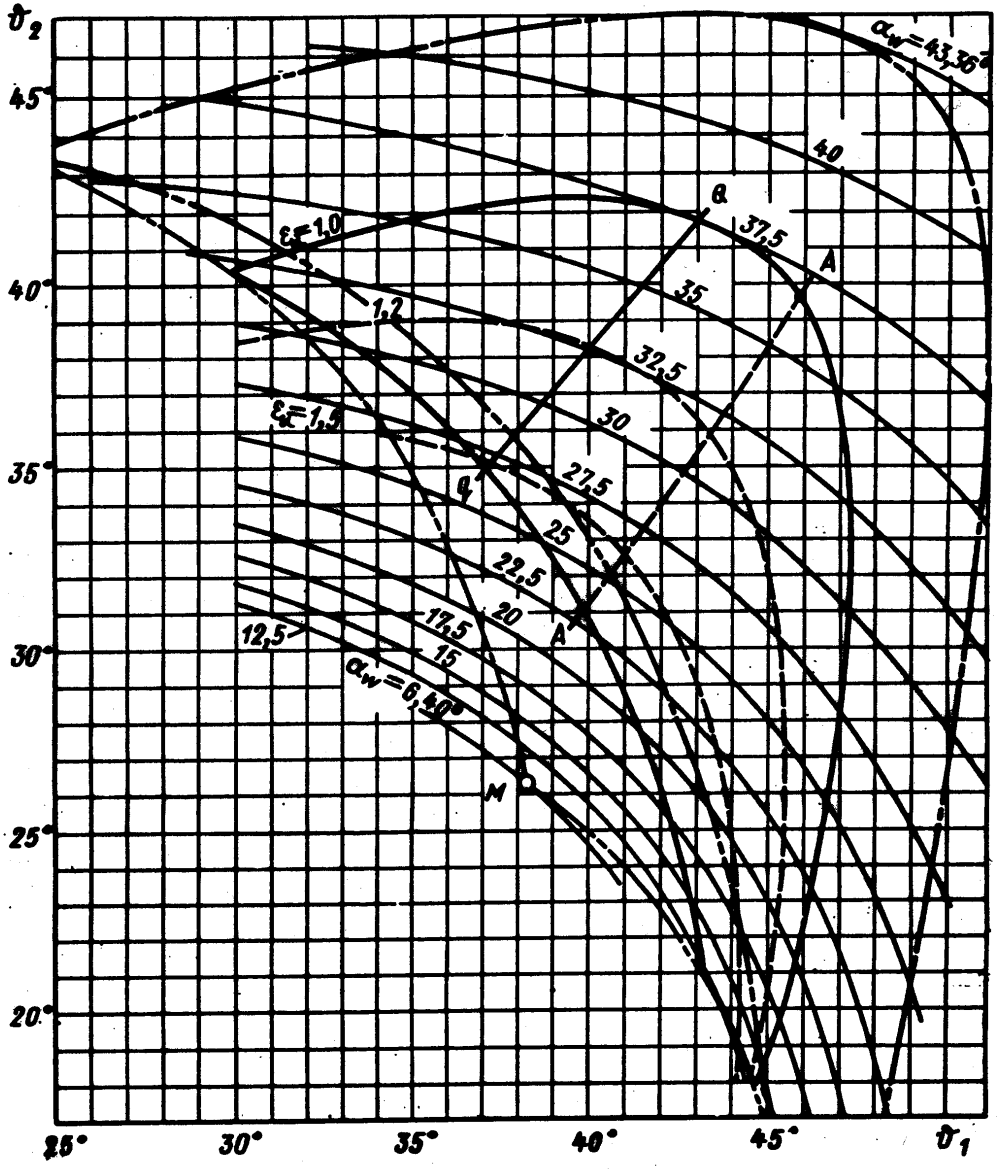
Черт. 26

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5064



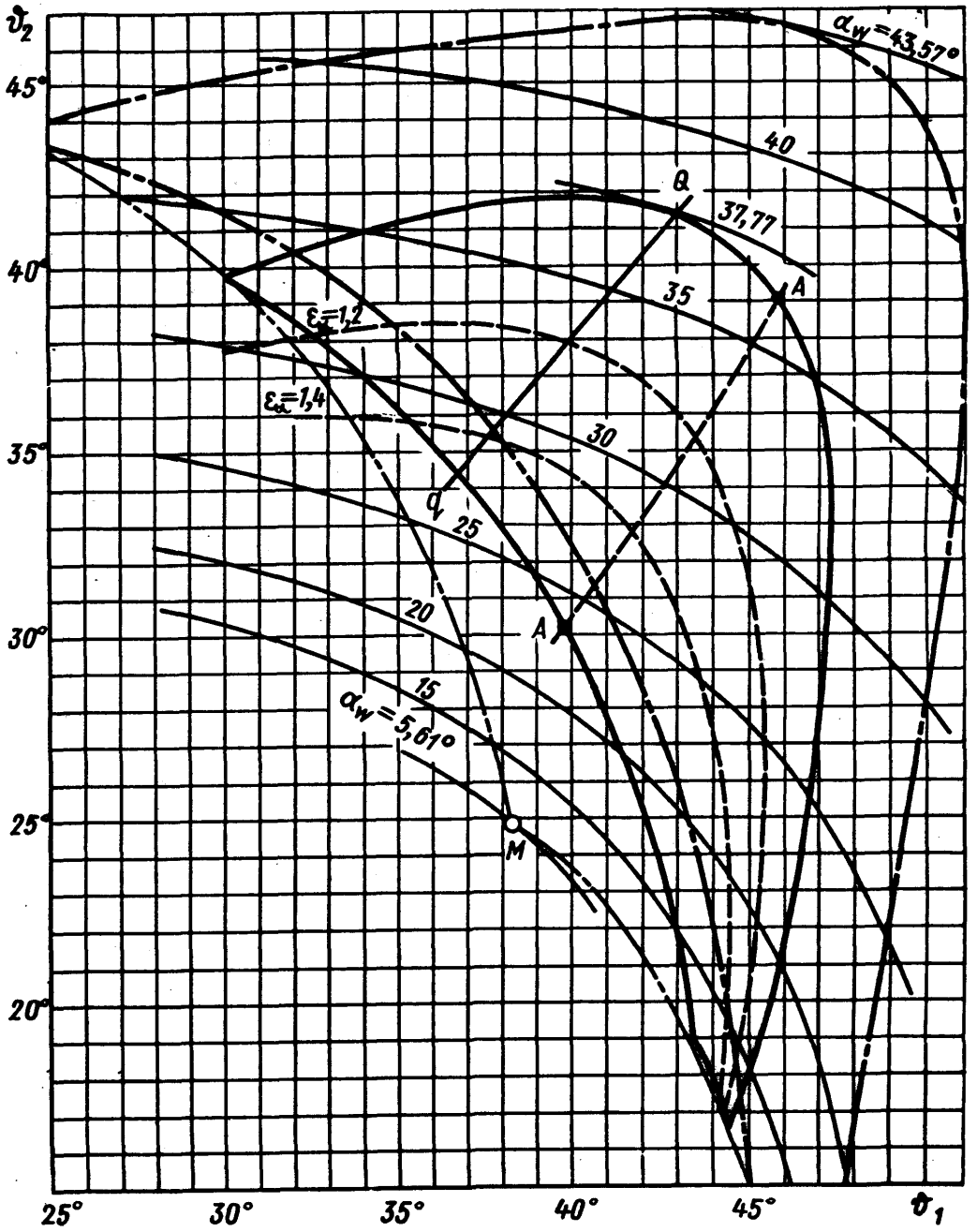
Черт. 27

№ подл. | № дубл. | Взам. № | Инв. № подлинника | 5084



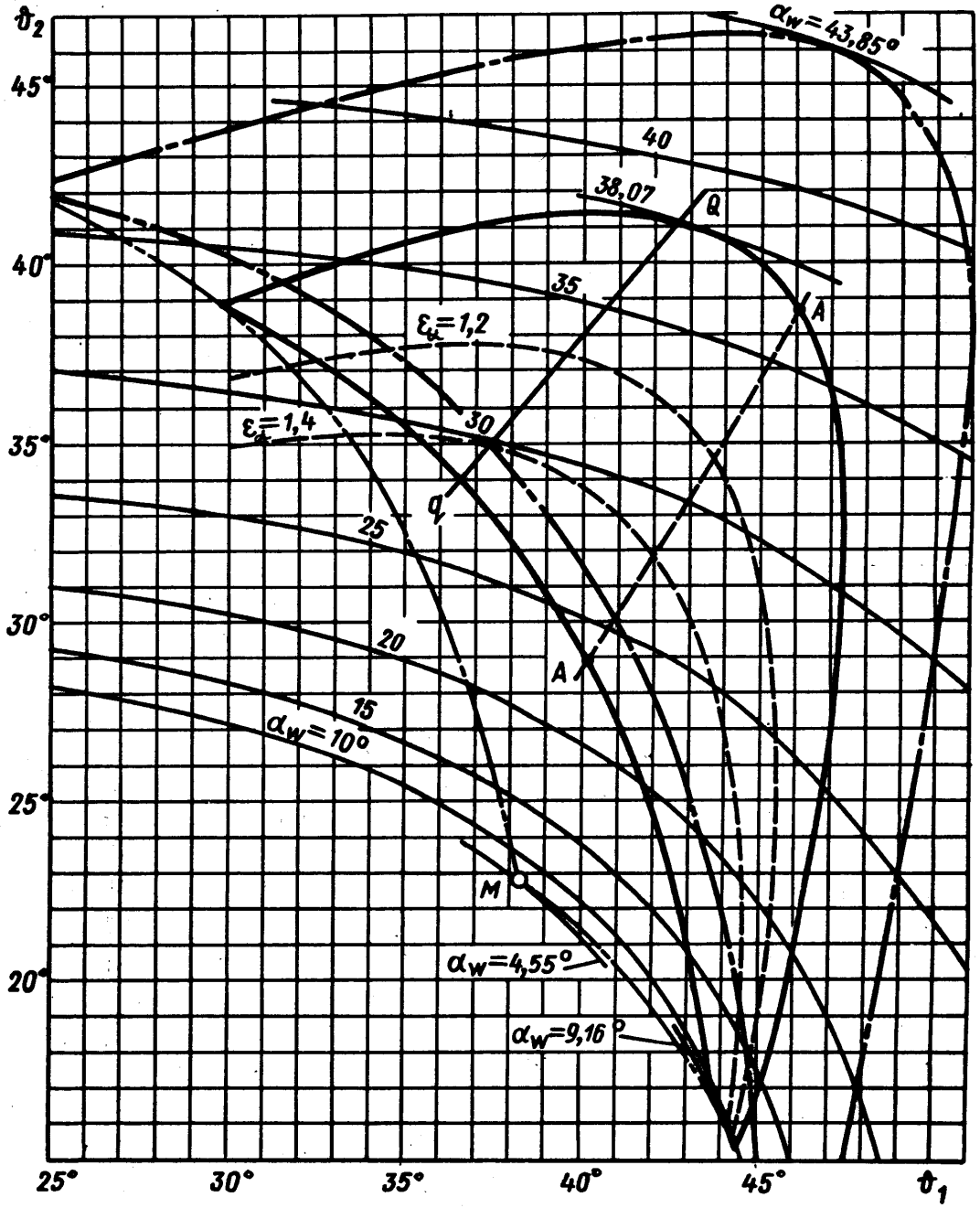
Черт. 28

№ подл. | Инв. № дубл. | Взам. инв. № | Подп. и дата | 5084



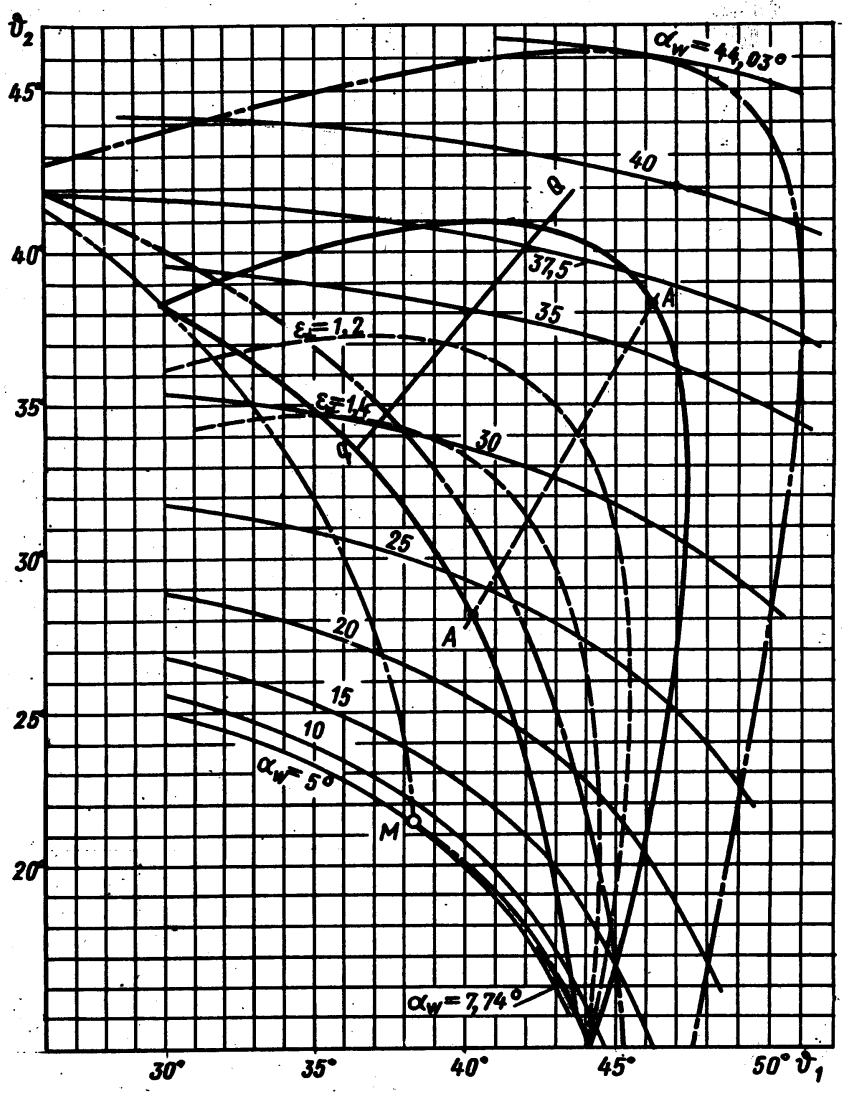
Черт. 29

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



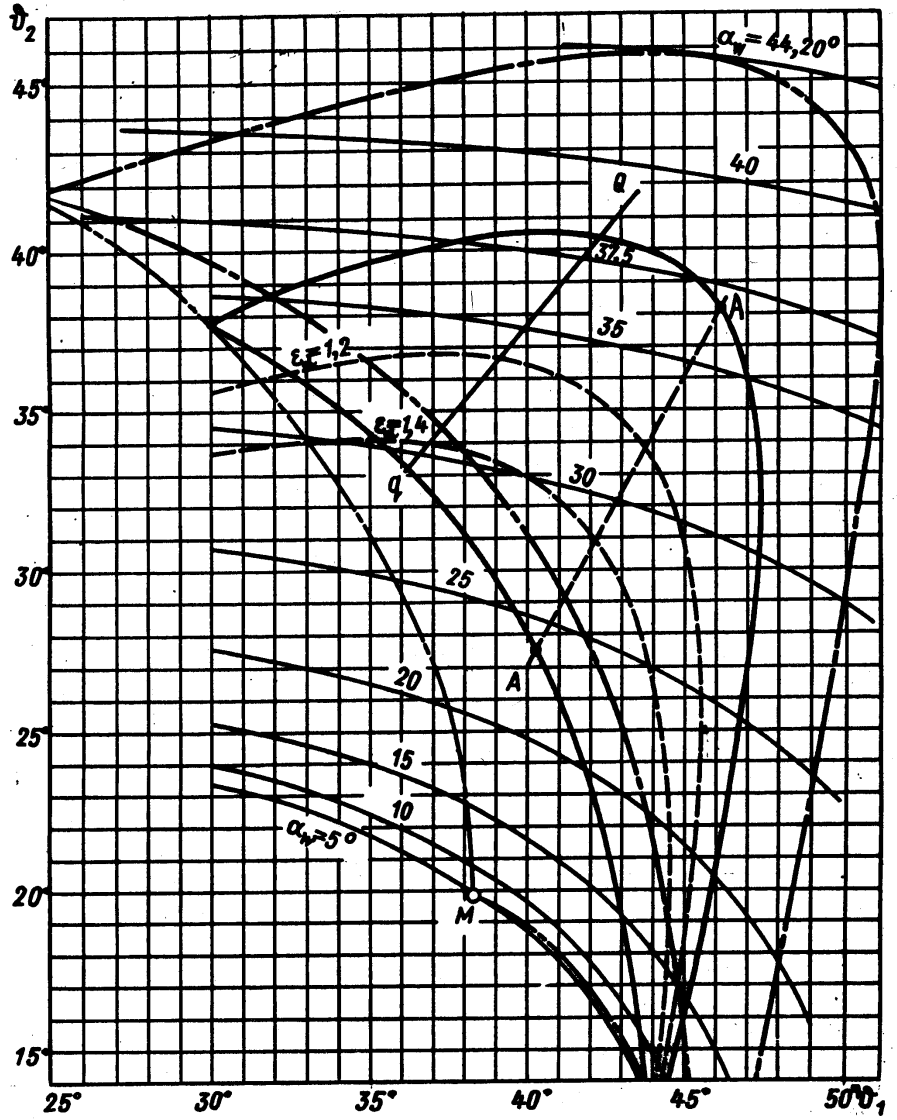
Черт. 30

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



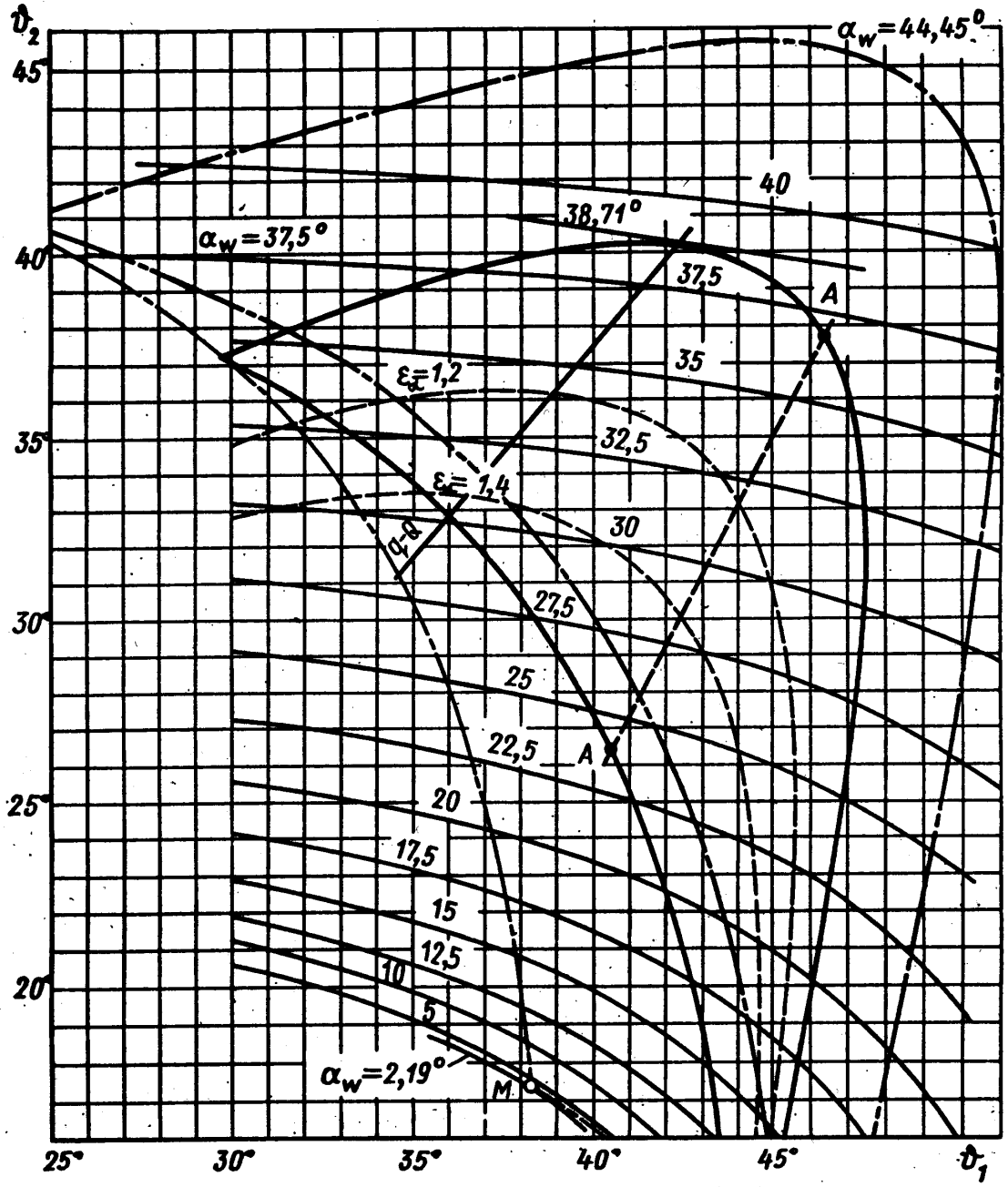
Черт. 31

№ изм. | № изв.
5084
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника



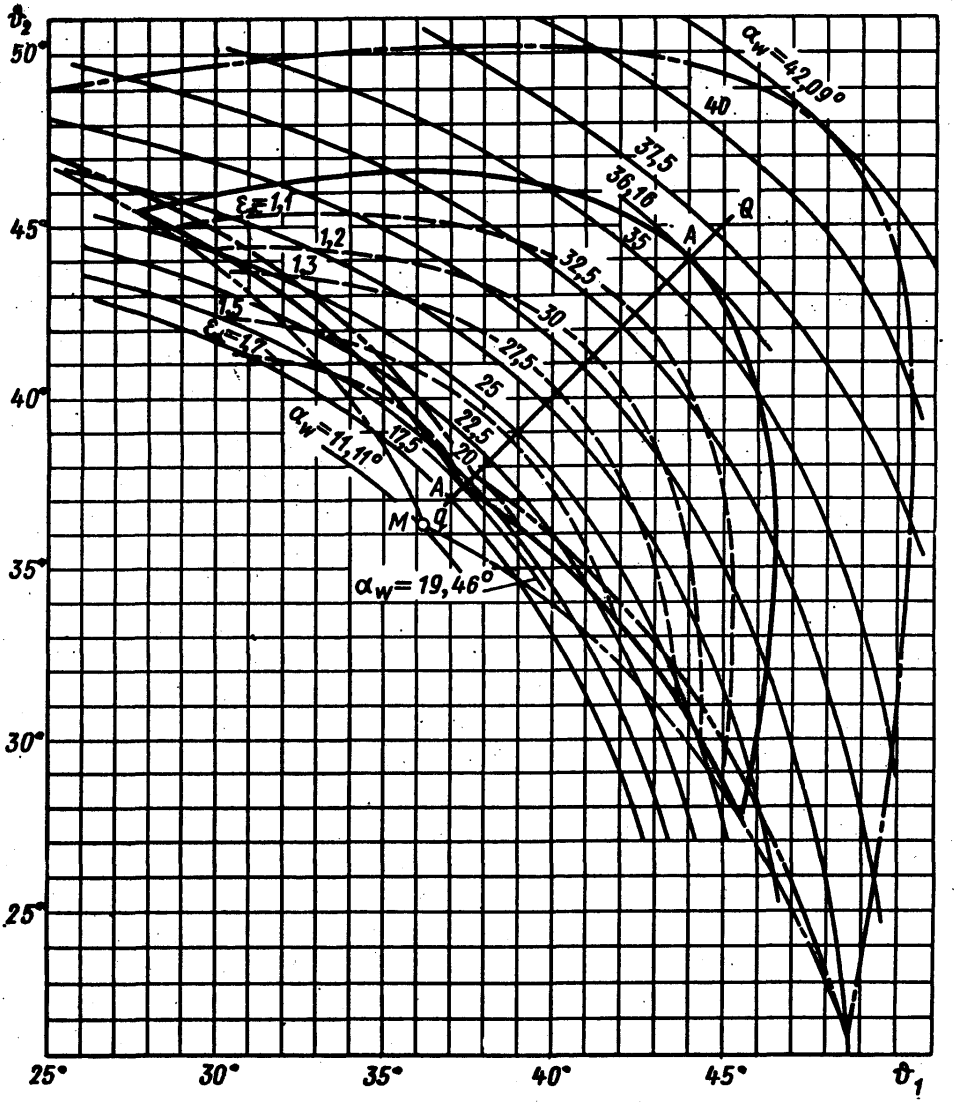
Черт. 32

№ изм. № изм. 5084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



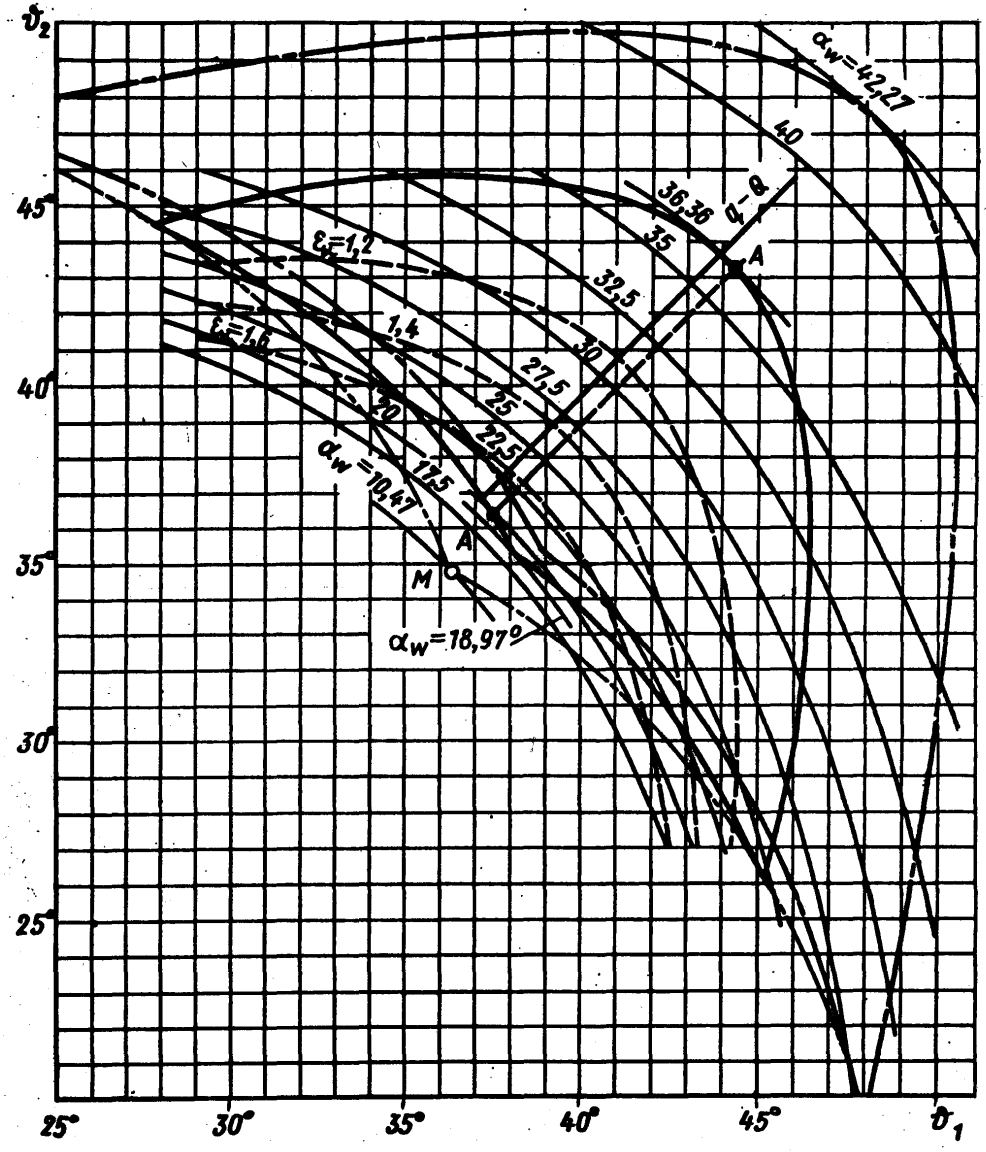
Черт. 33

№ изм. № изм.
Инв. № дубликата 5084
Инв. № подлинника



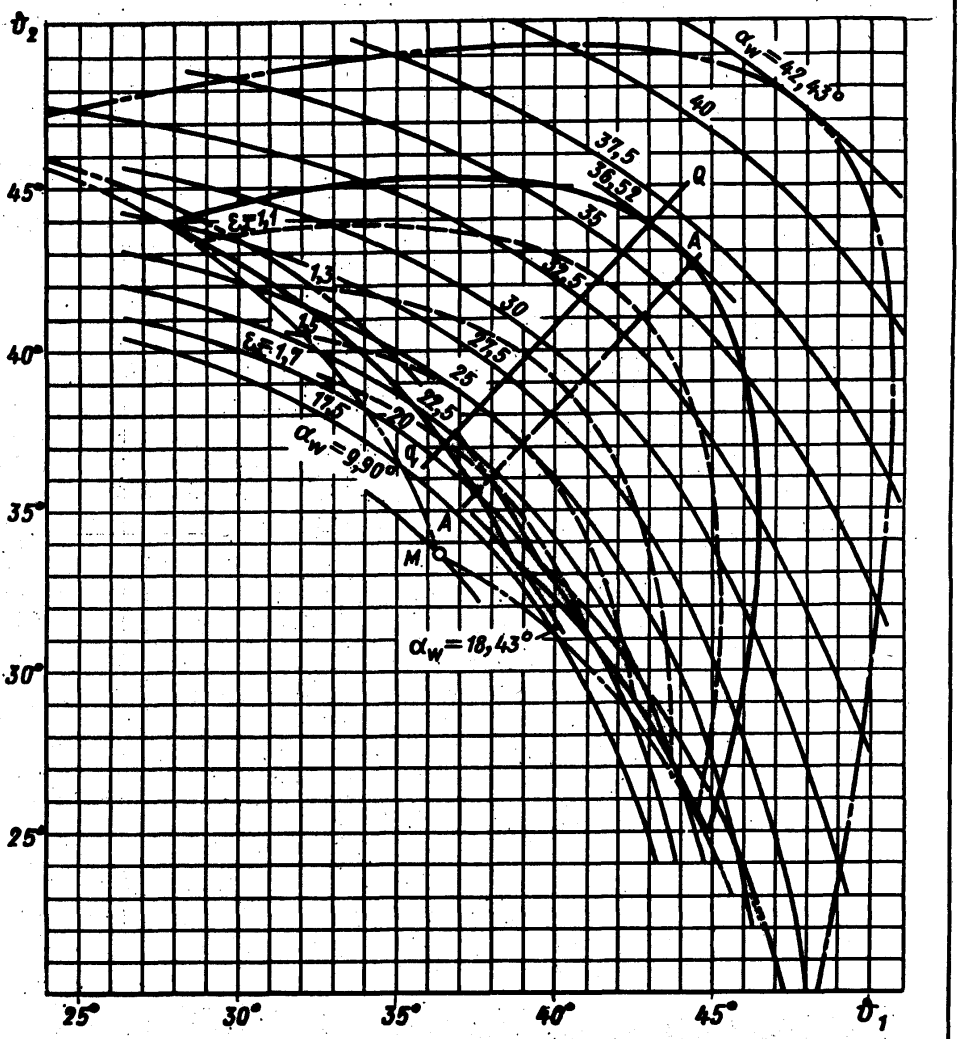
Черт. 34

№ подл. | № дубл. | Инв. № подлинника | Инв. № дубликата | 5064



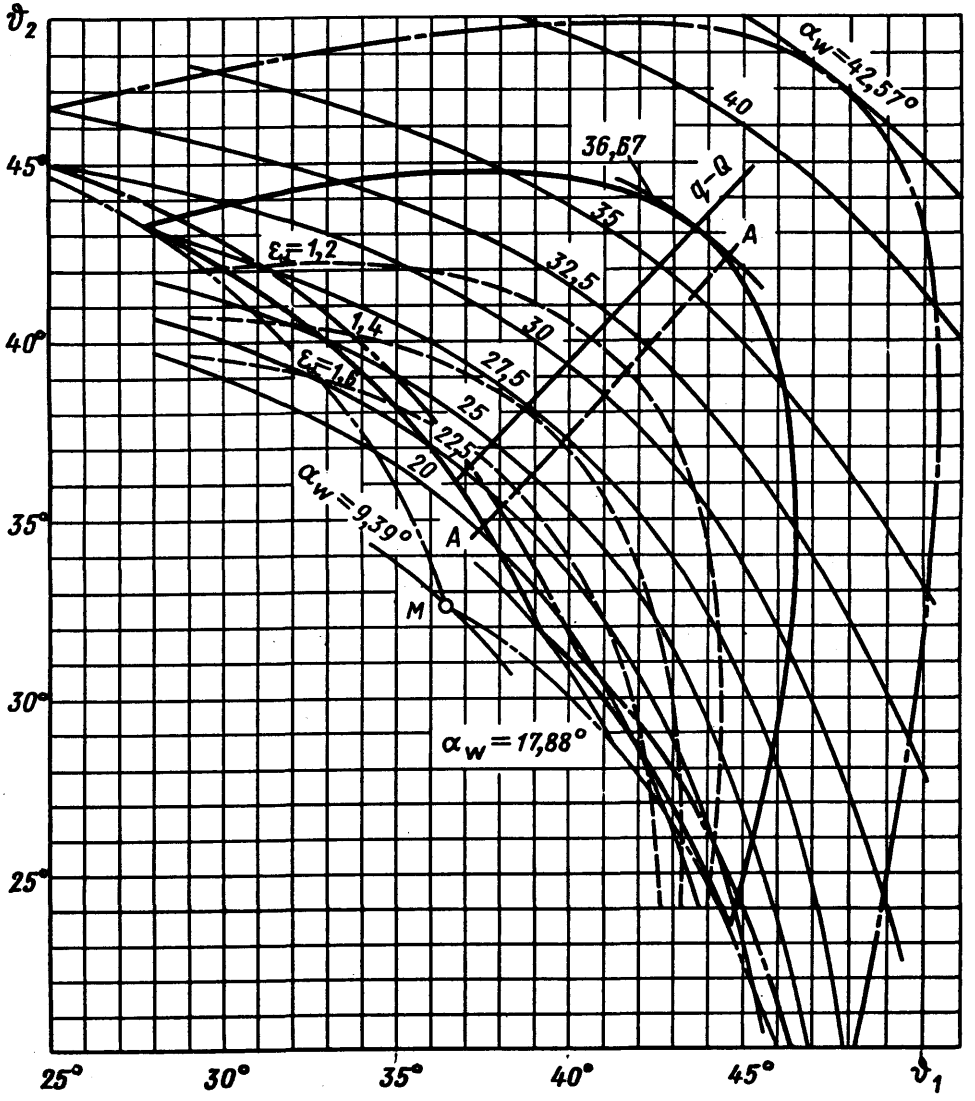
Черт. 35

№ изм. № изм. 3084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



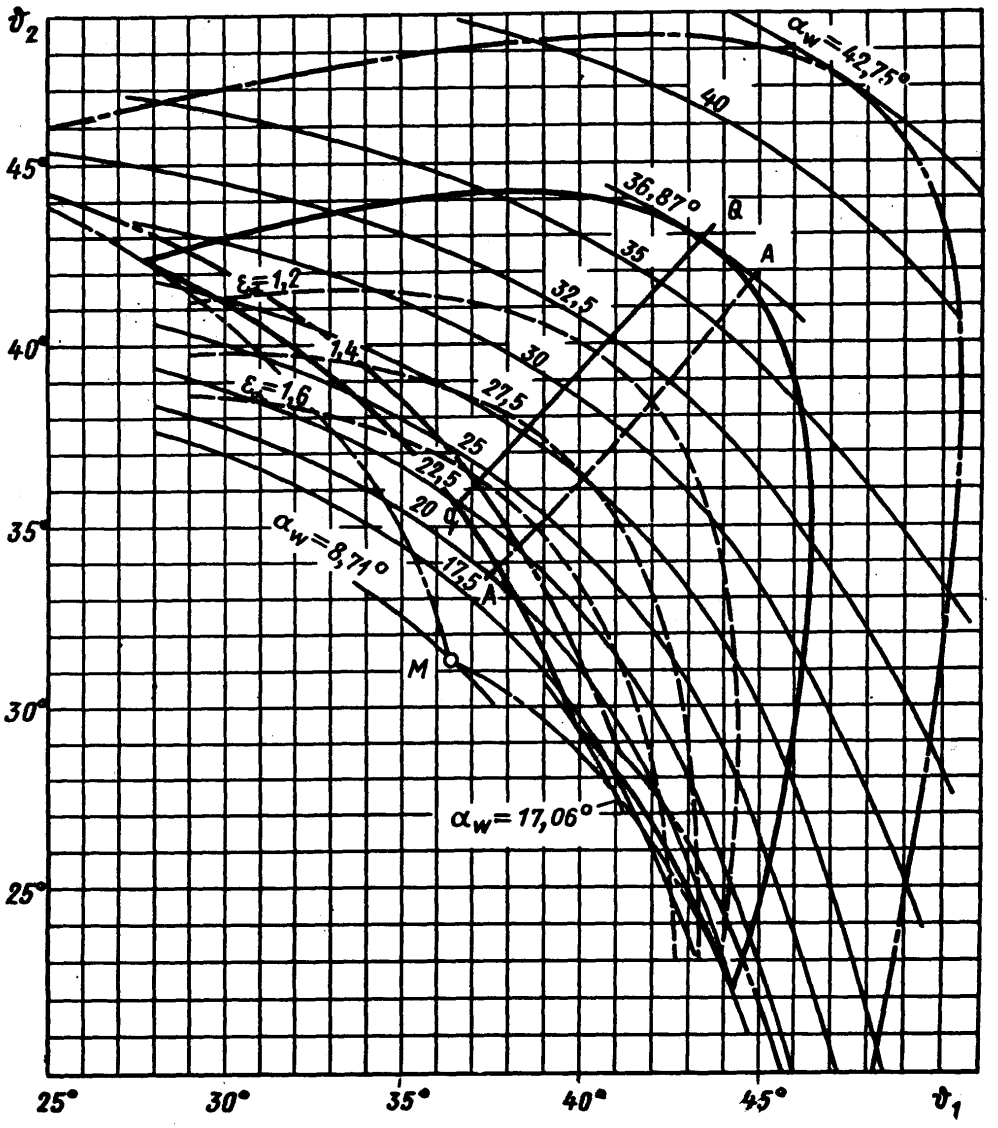
Черт. 36

Инв. № подлинника | Подп. и дата | Инв. № дубликата | 5084 | Взам. инв. № | Инв. № подл. | Подп. и дата



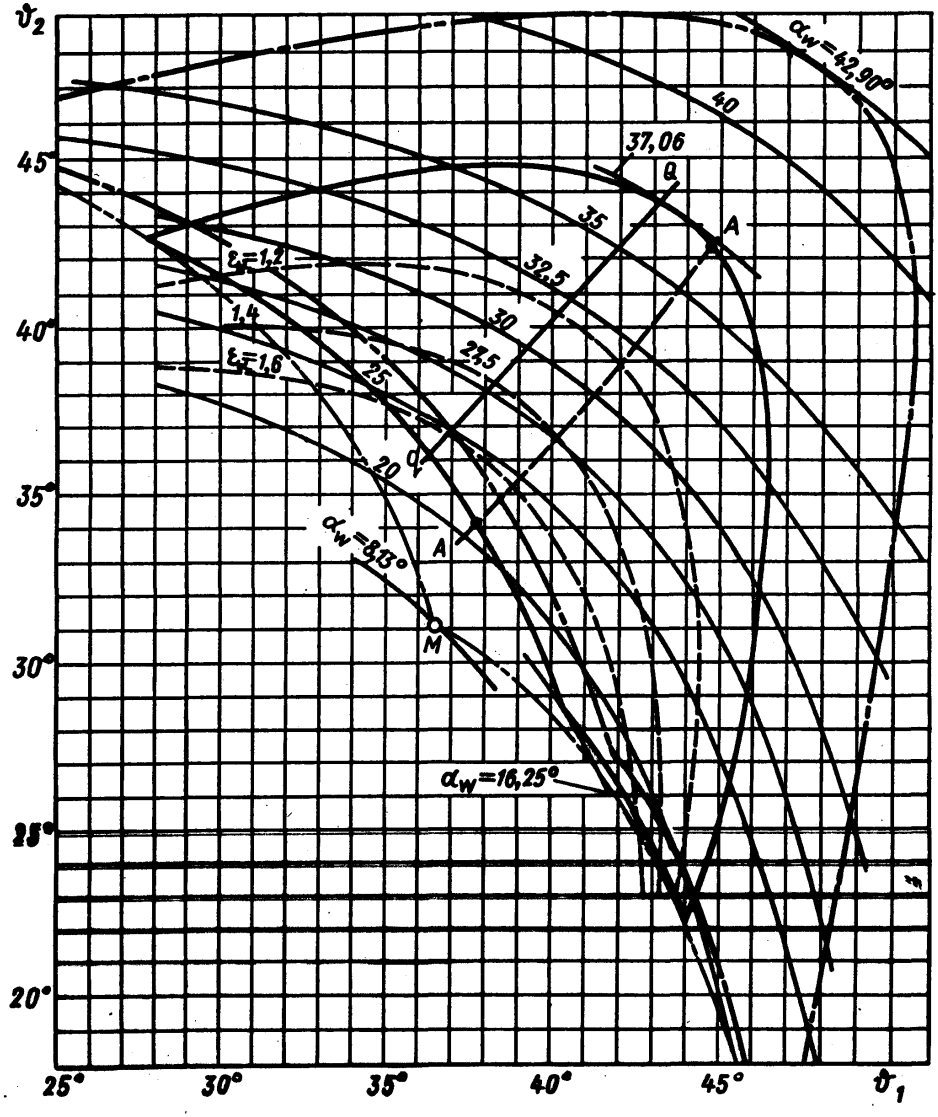
Черт. 37

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



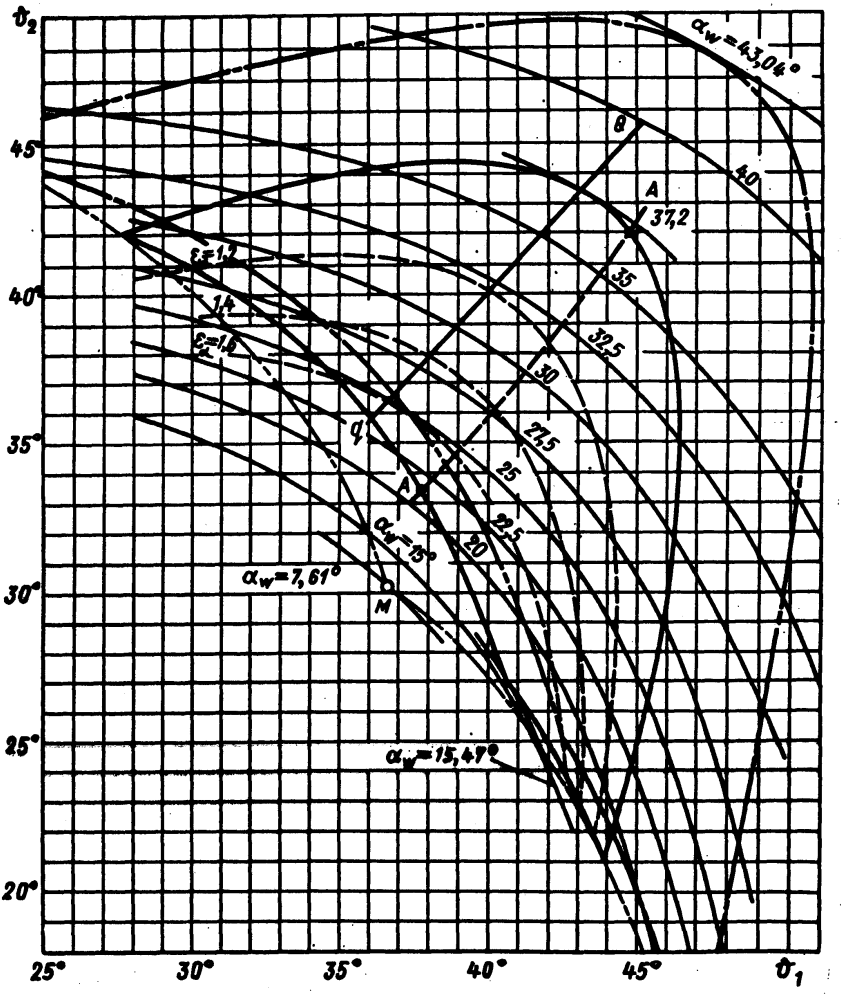
Черт. 38

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



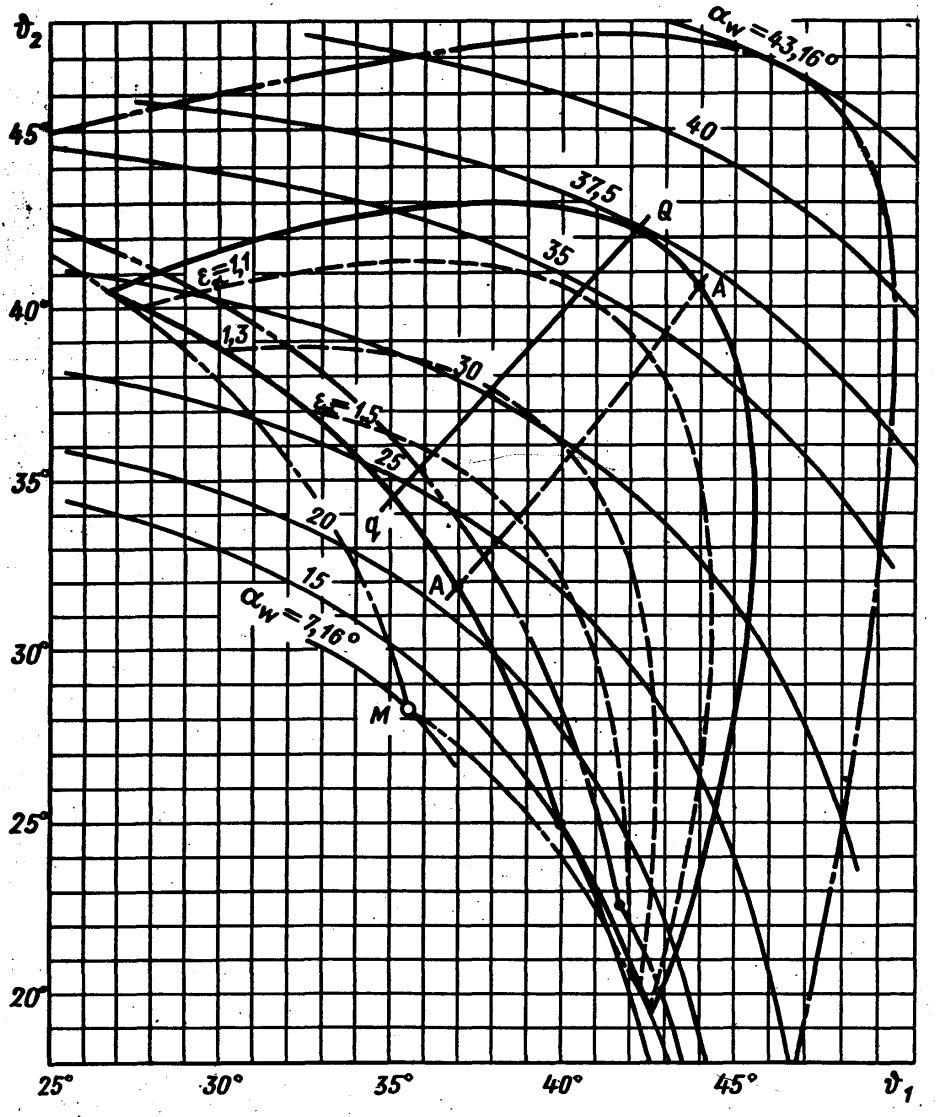
Черт. 39

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Взам. инв. № | Инв. № подл. | Подп. и дата
5084



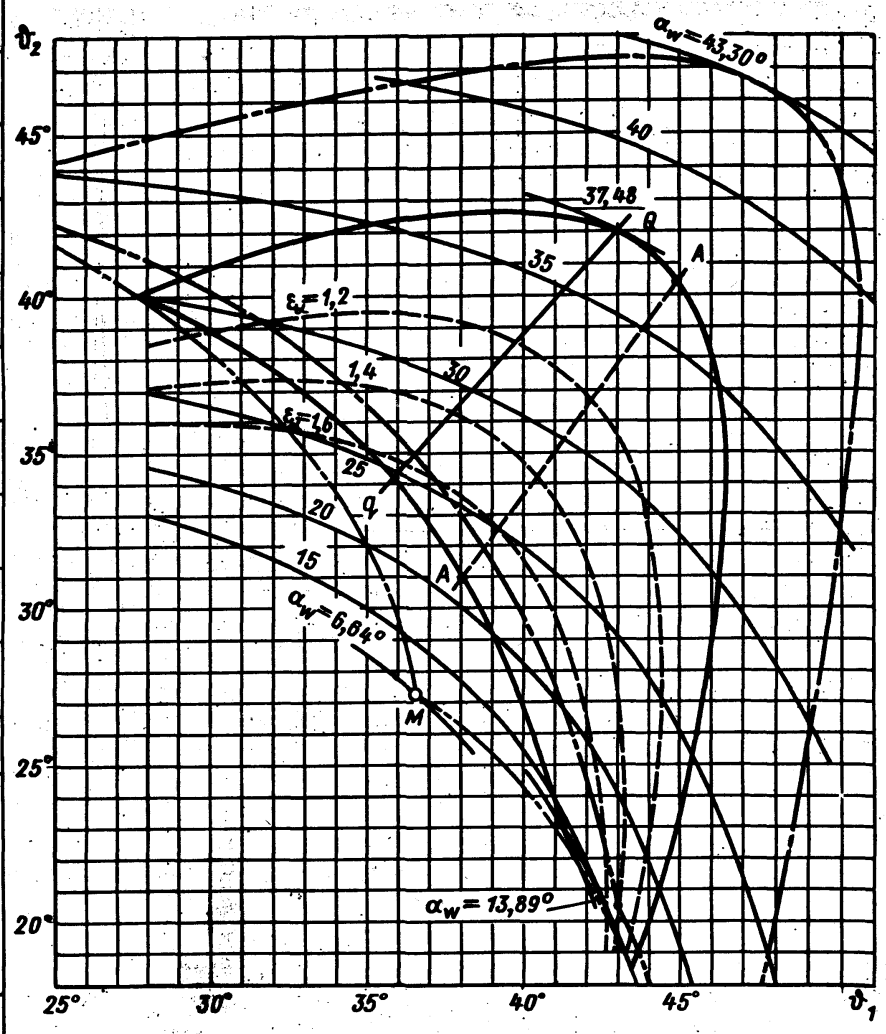
Черт. 40

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
Инв. № подл.
Инв. № дубл.



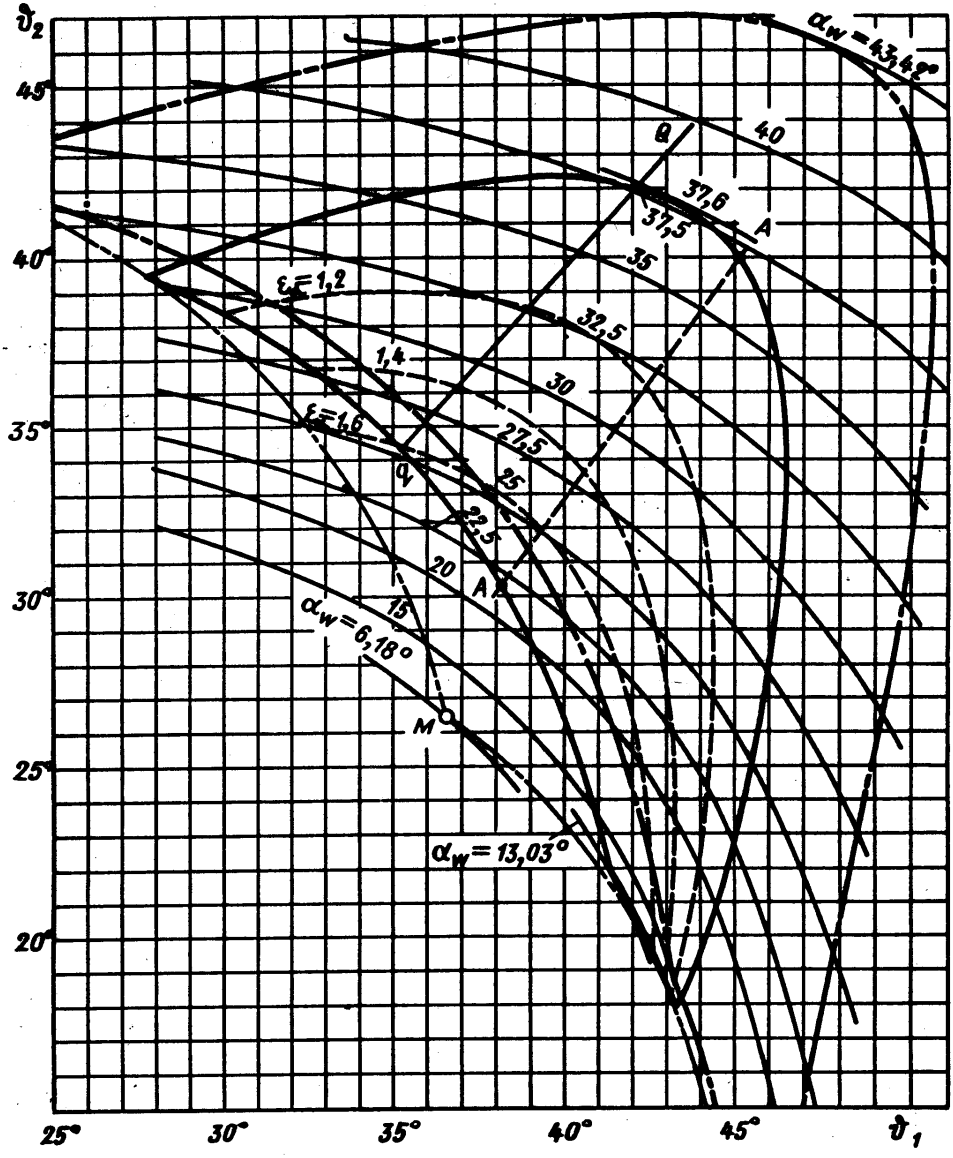
Черт. 41

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5084
Инв. № подлинника



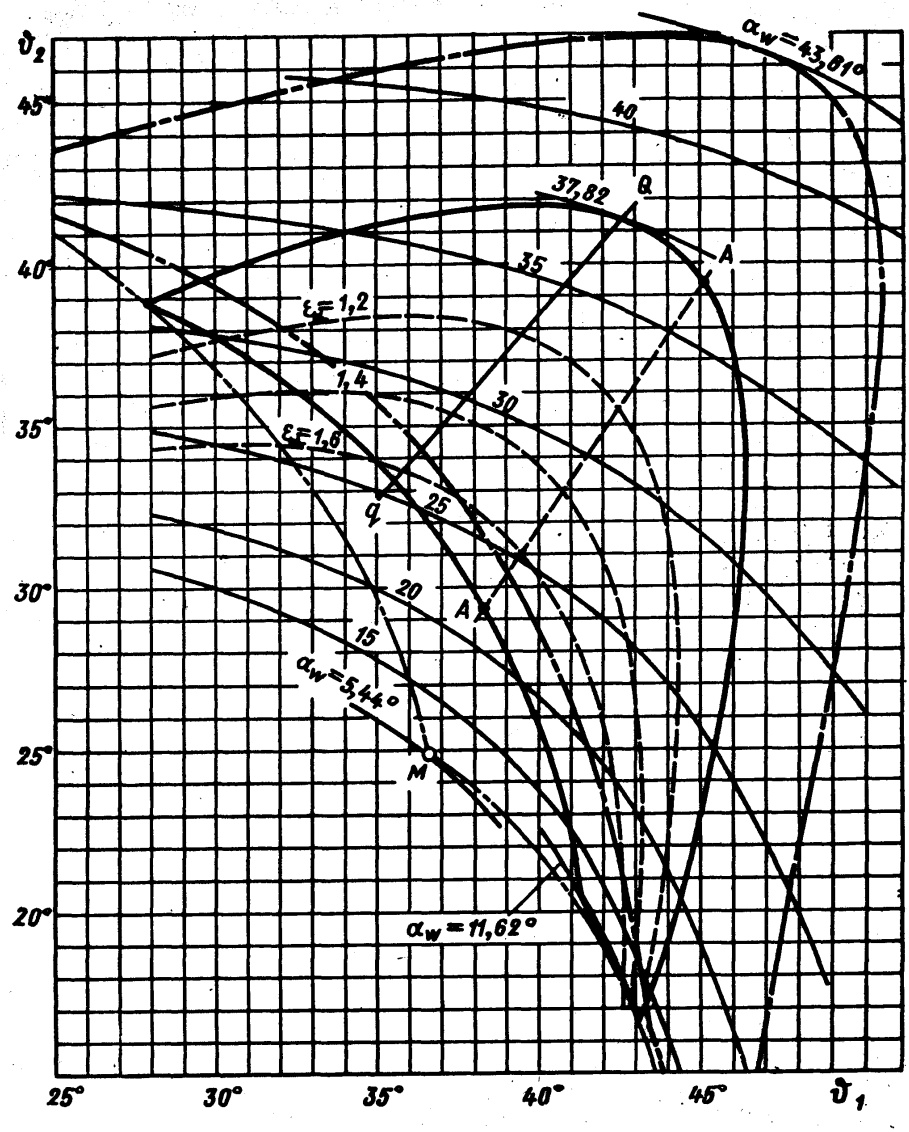
Черт. 42

№ изм. № изм.
5084
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



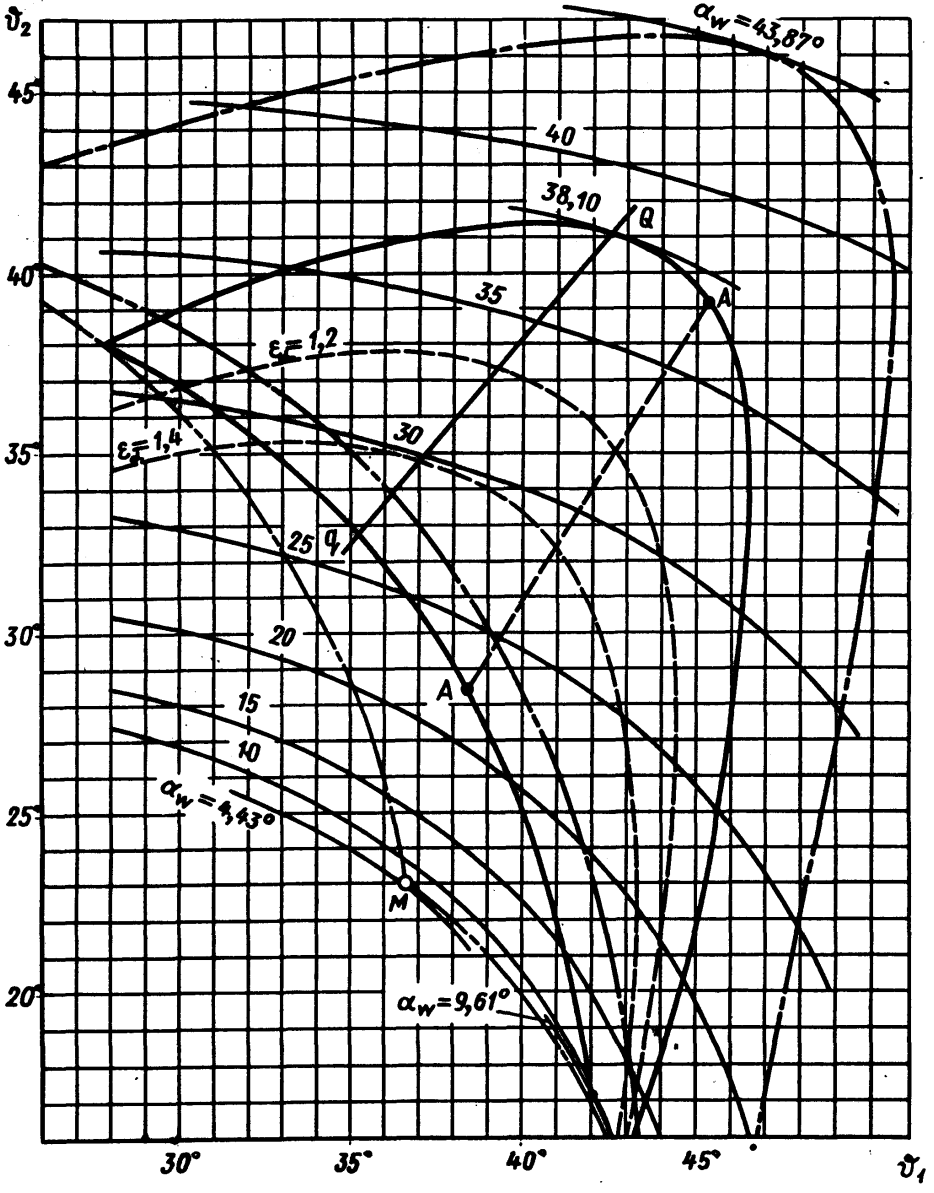
Черт. 43

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5084
Инв. № подлинника



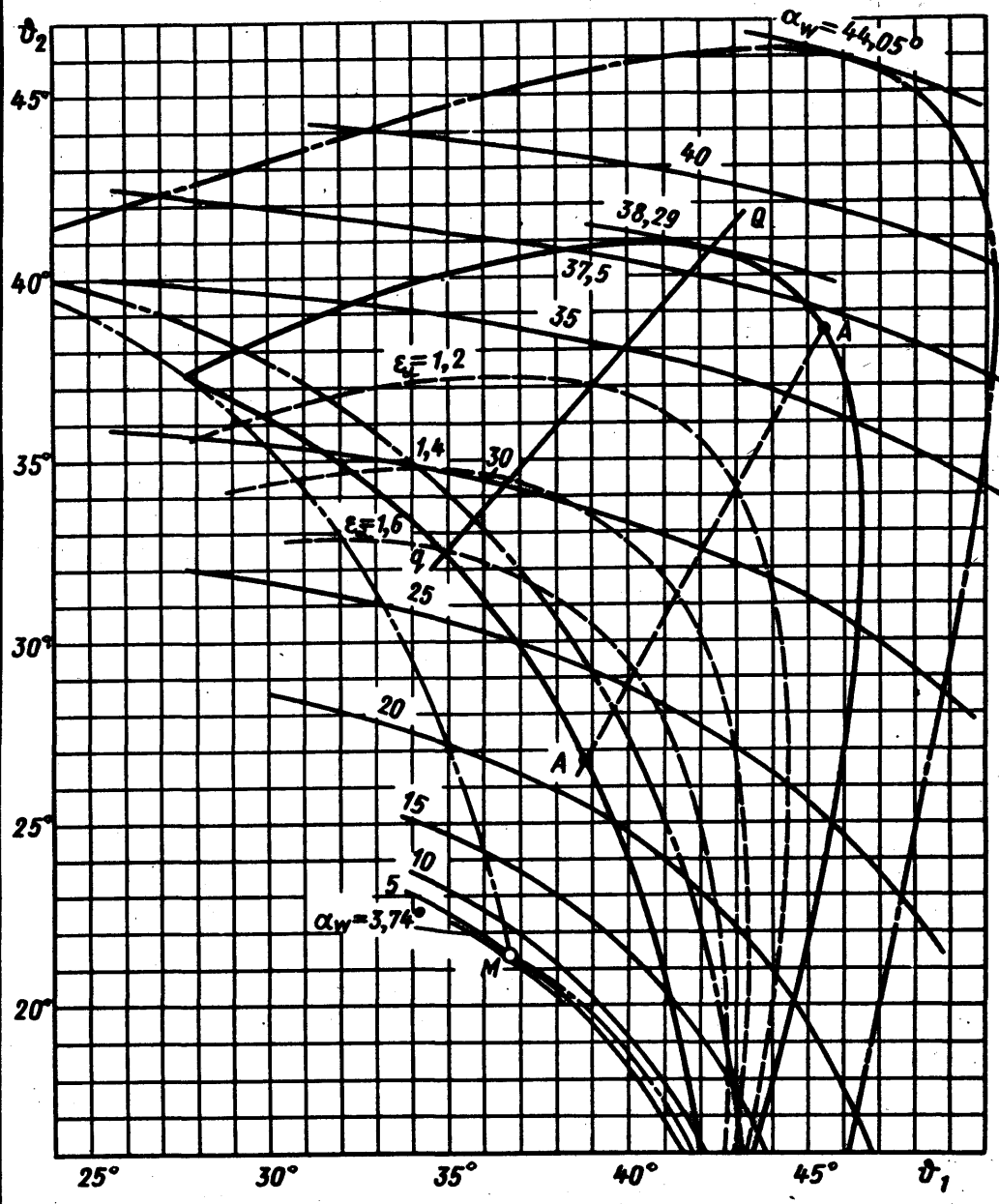
Черт. 44

№ изм. № изм. 5084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



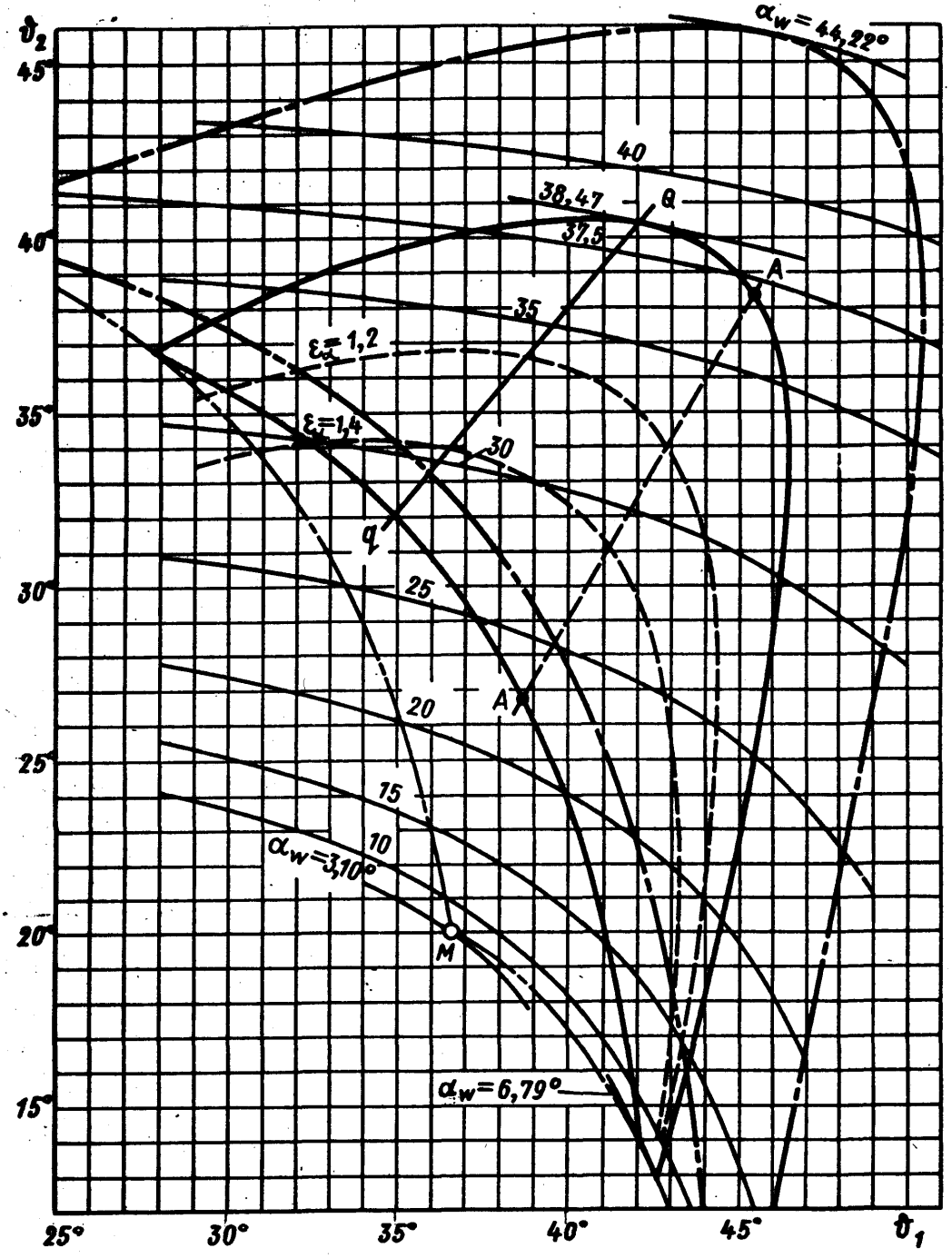
Черт. 45

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



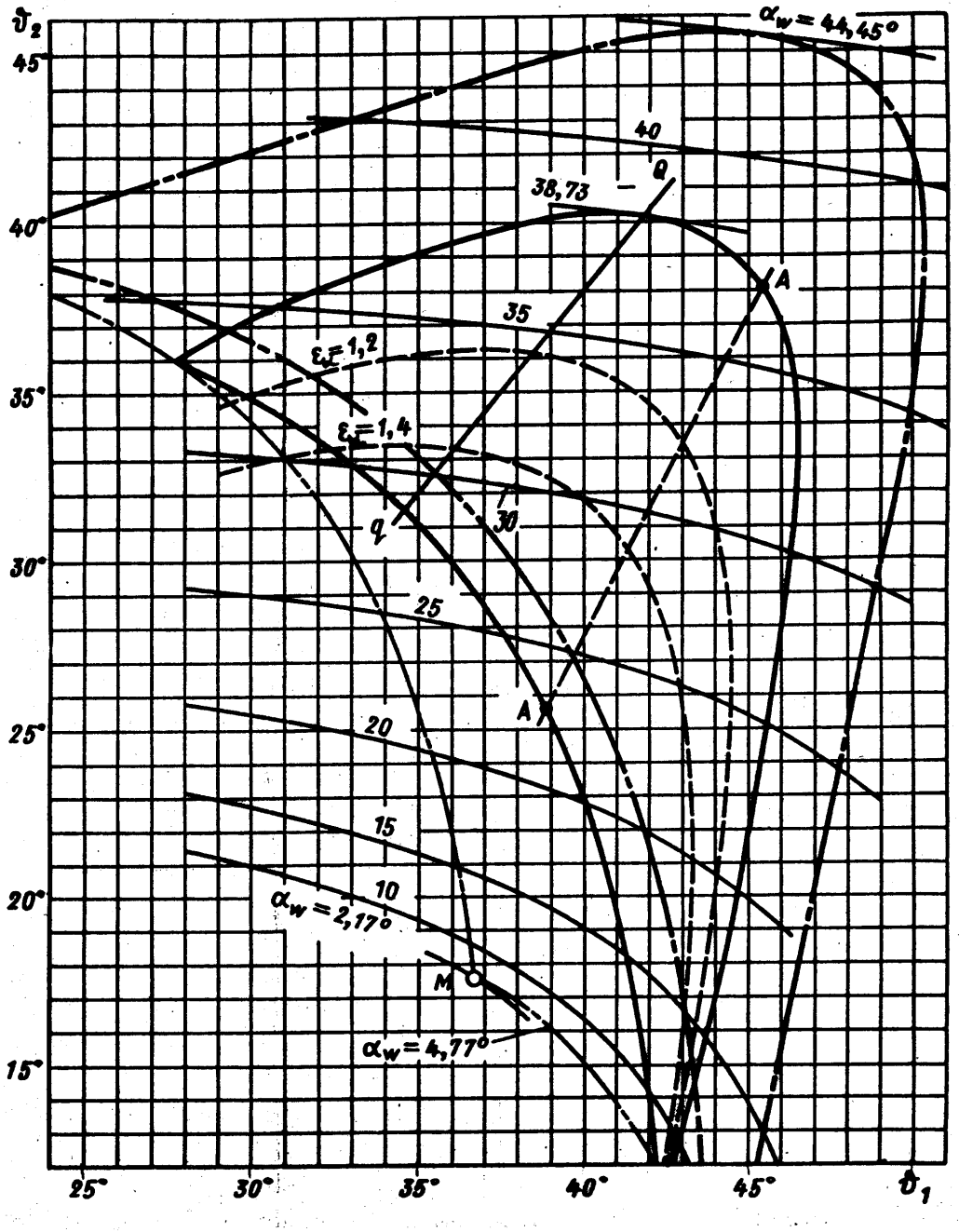
Черт. 46

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



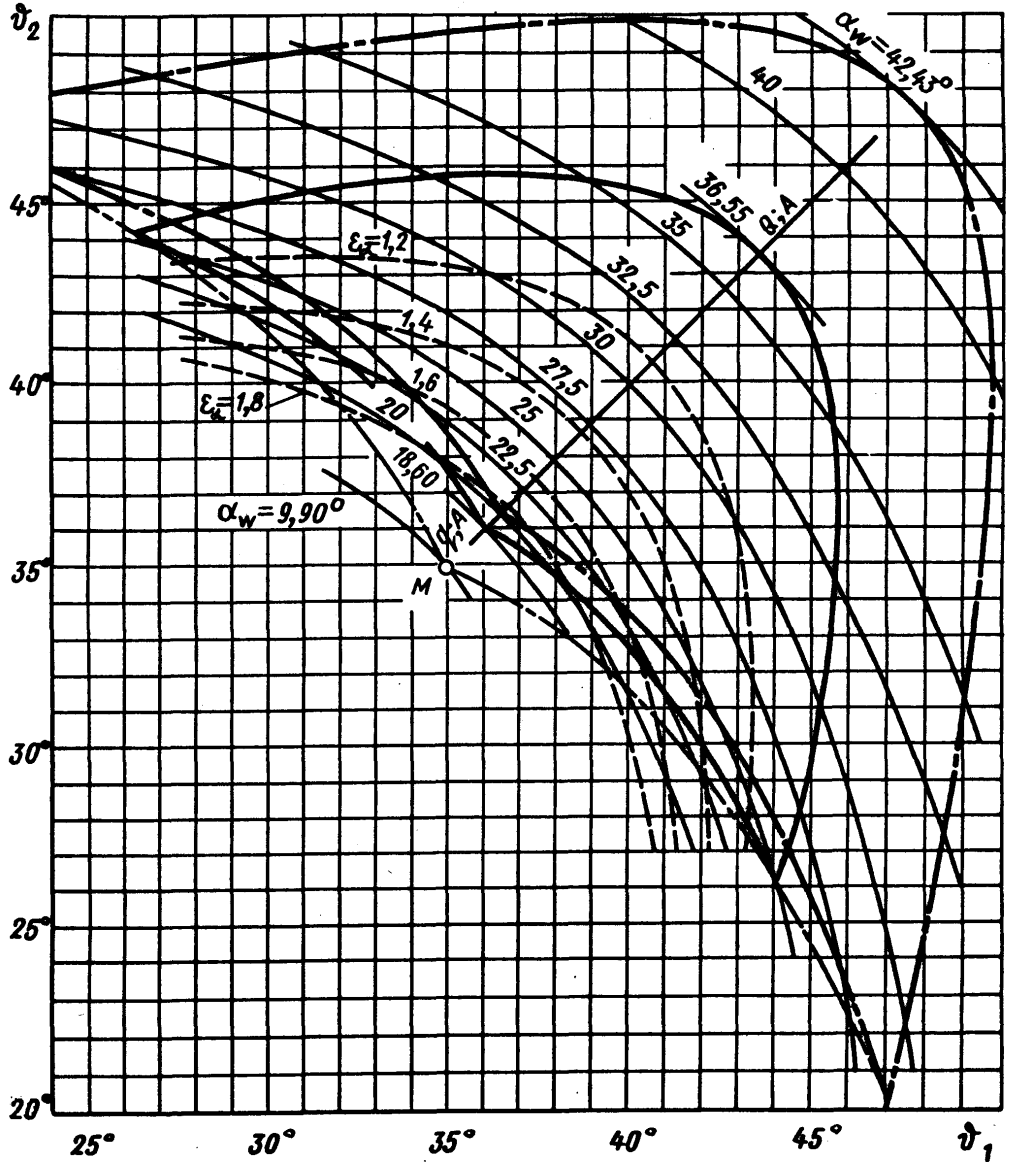
Черт. 47

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5084
Инв. № подлинника



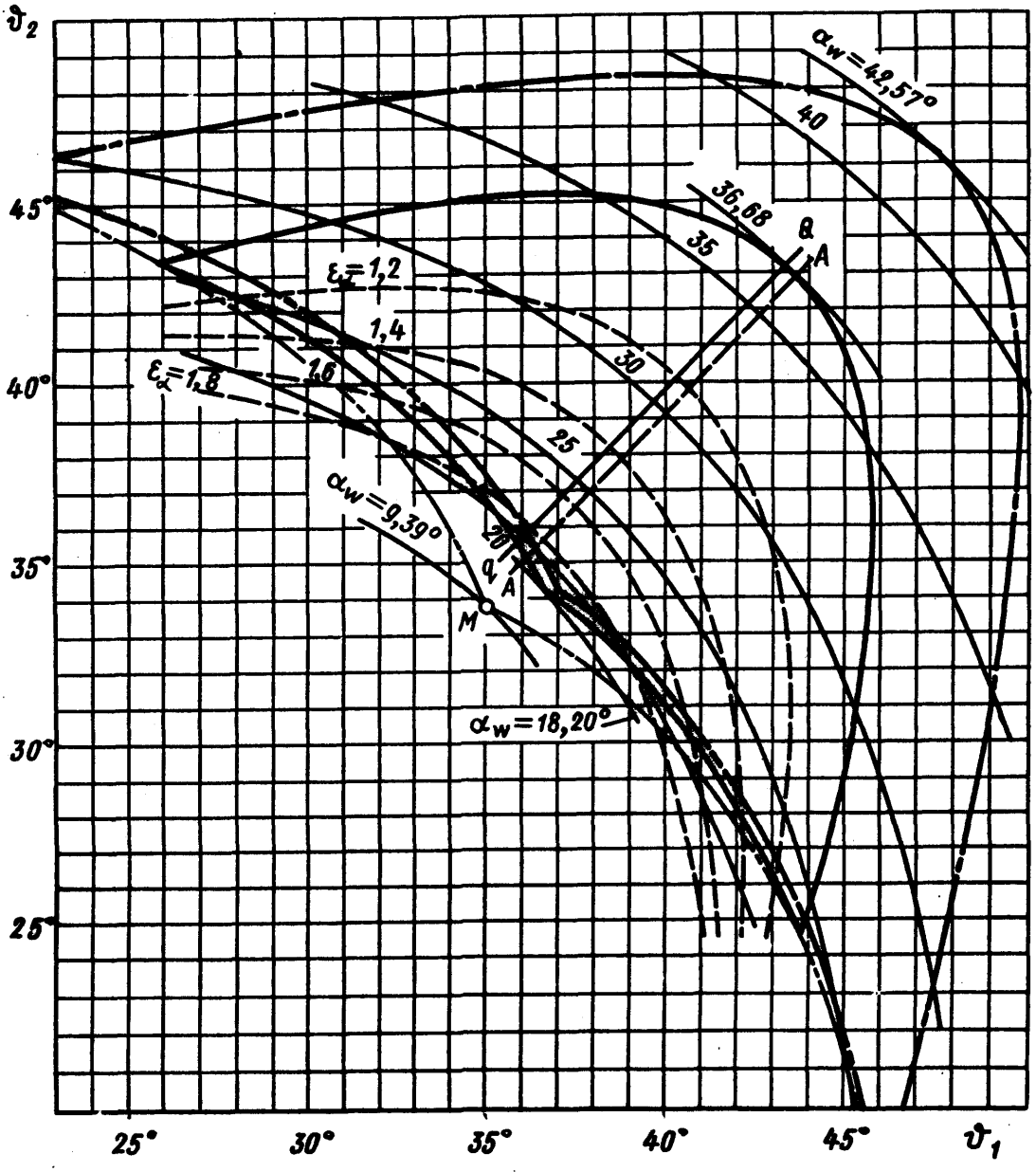
Черт. 48

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изм.



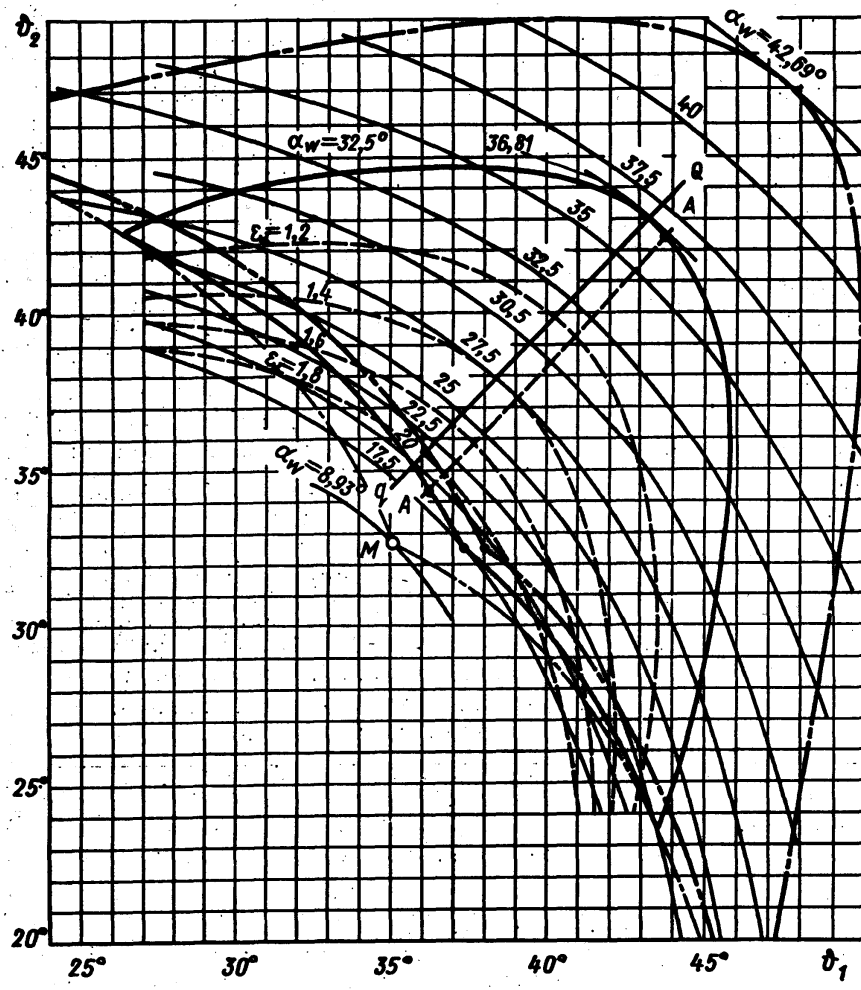
Черт. 49

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



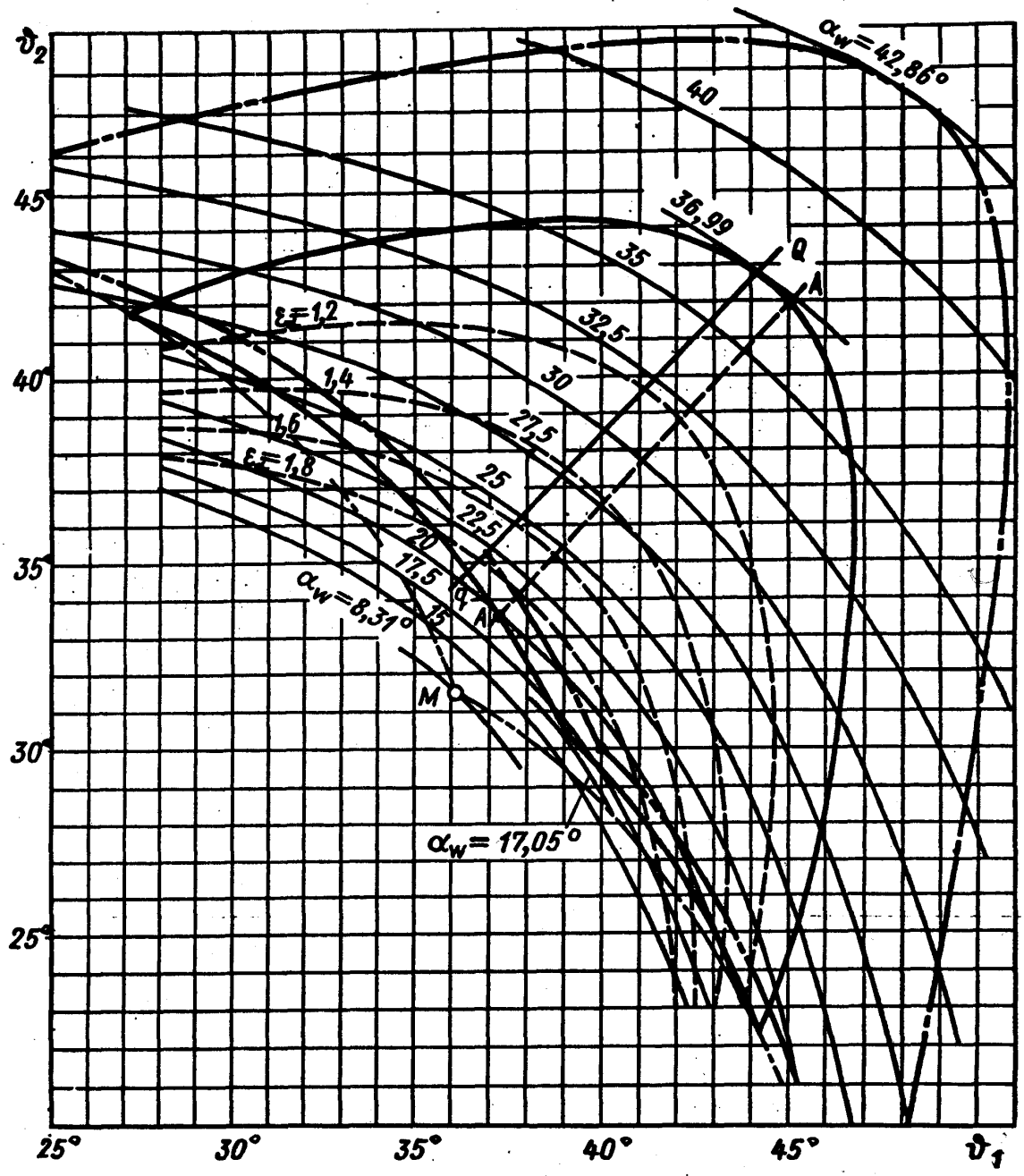
Черт. 50

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



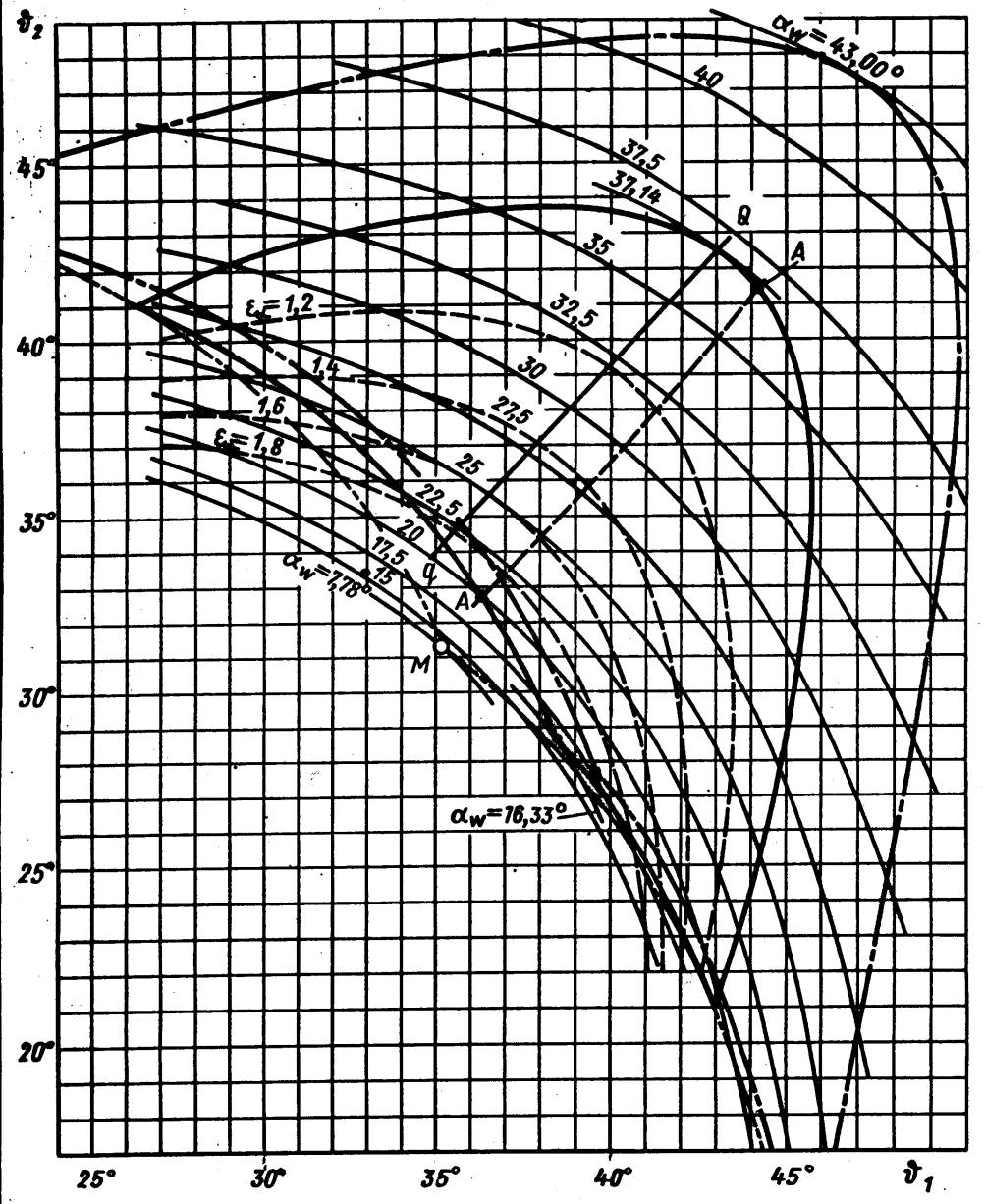
Черт. 51

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



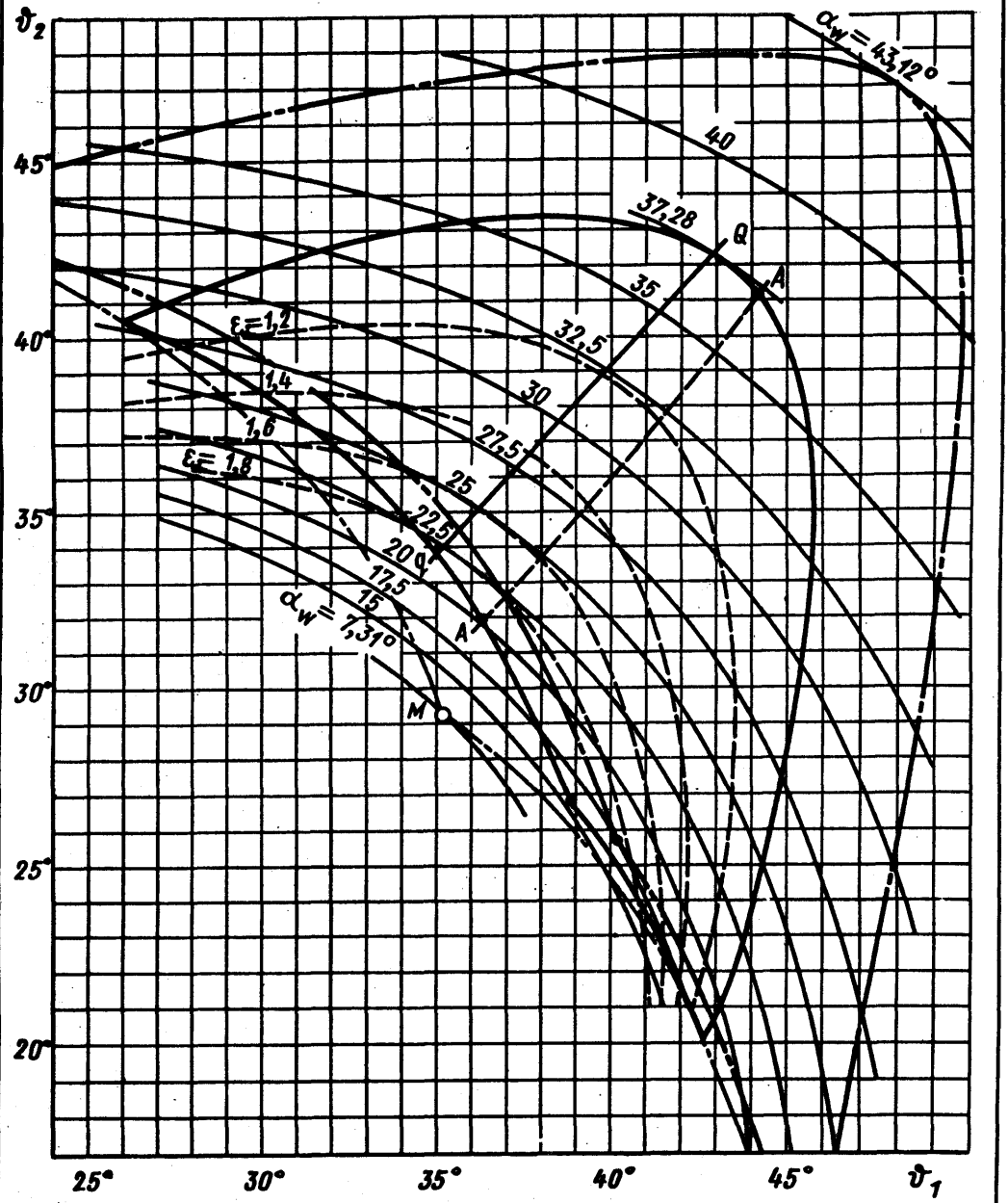
Черт. 52

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



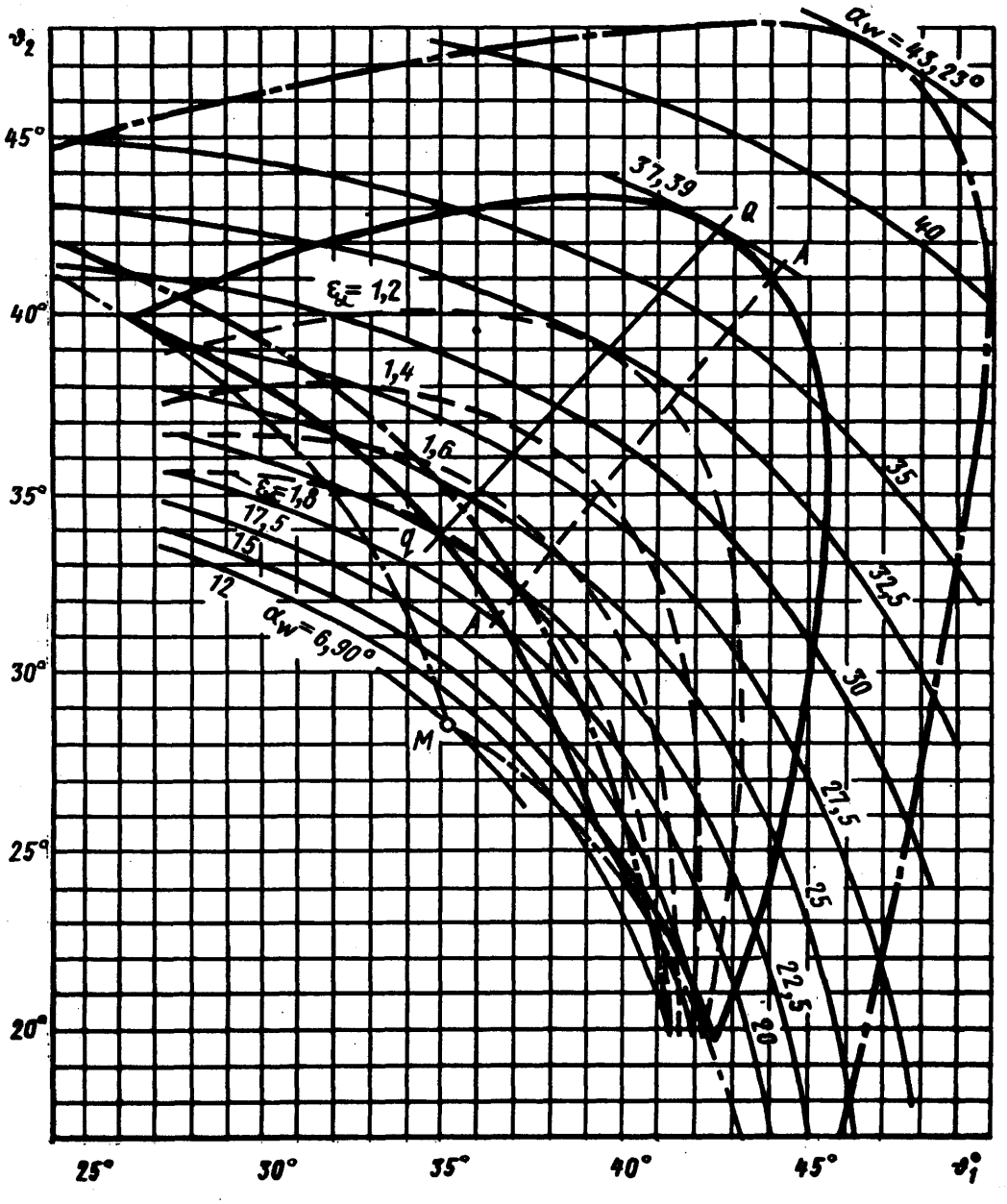
Черт. 53

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата Инв. № подлинника 5064



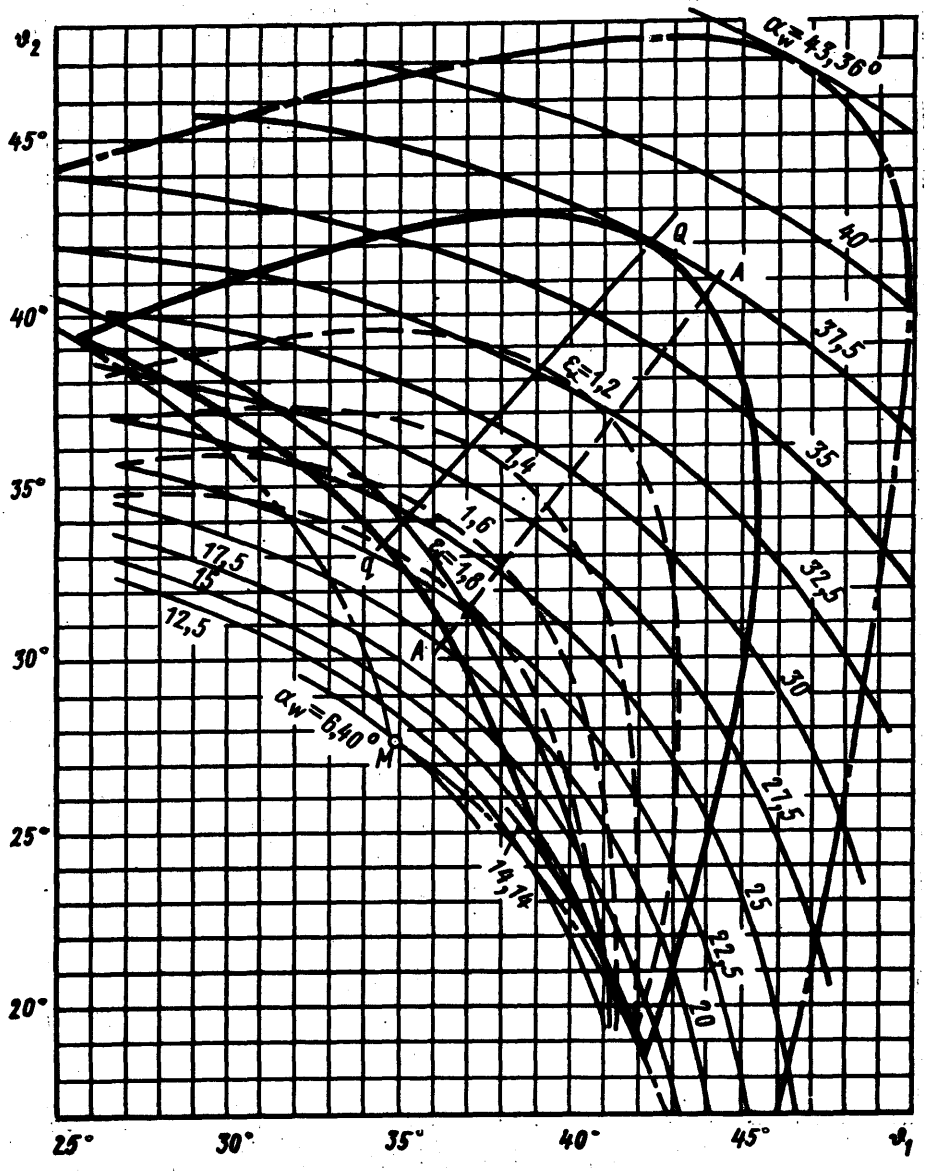
Черт. 54

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



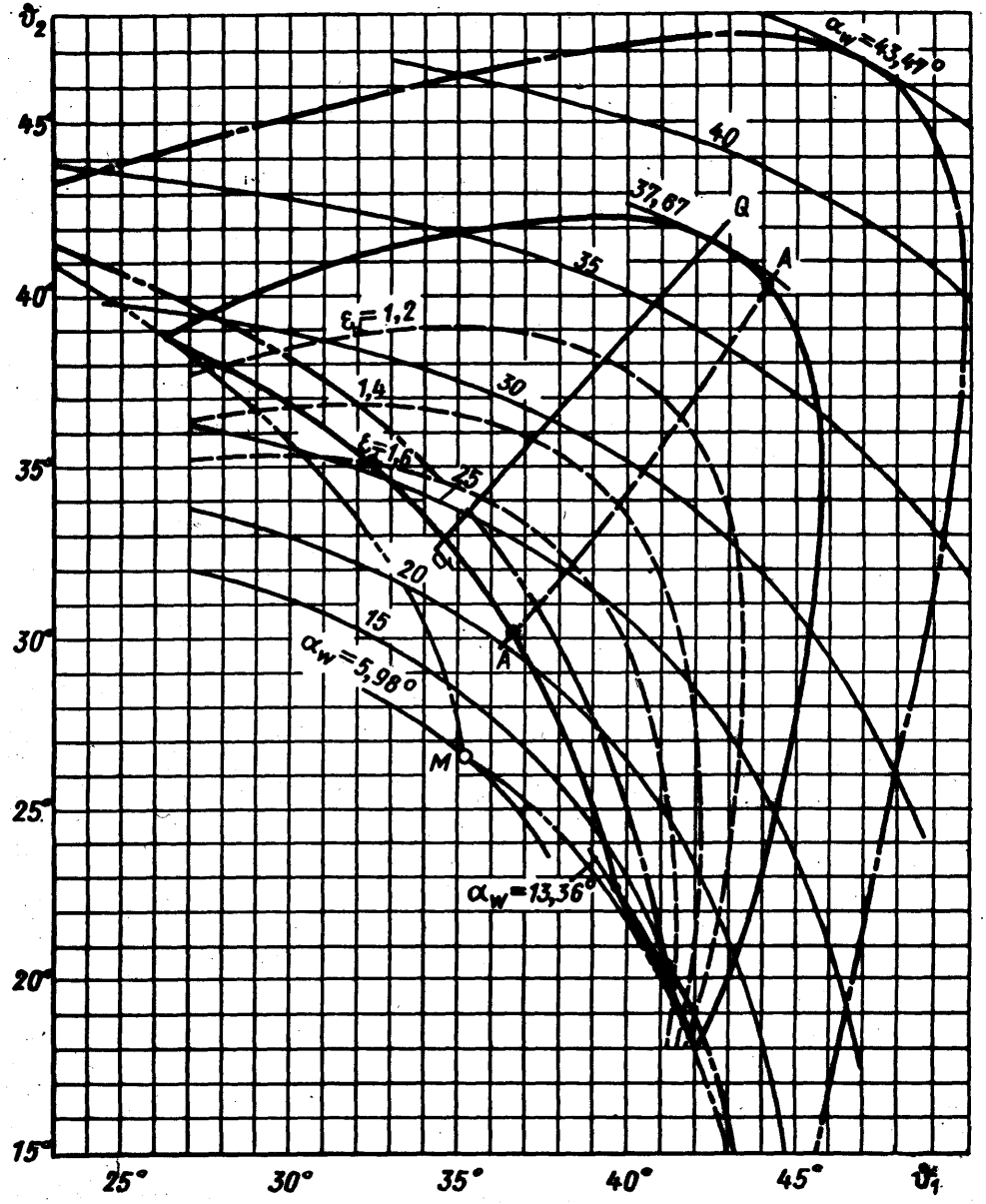
Черт. 55

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Взам. инв. № | Инв. № подл. | Подп. и дата
5064



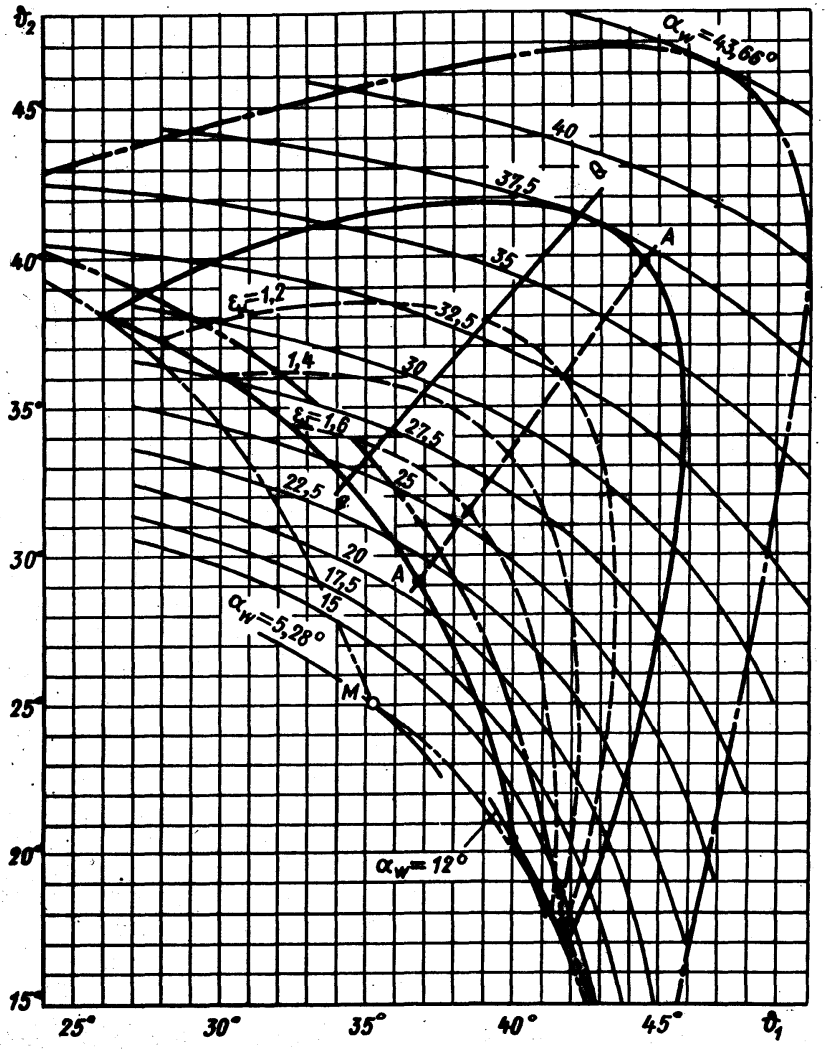
Черт. 56

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



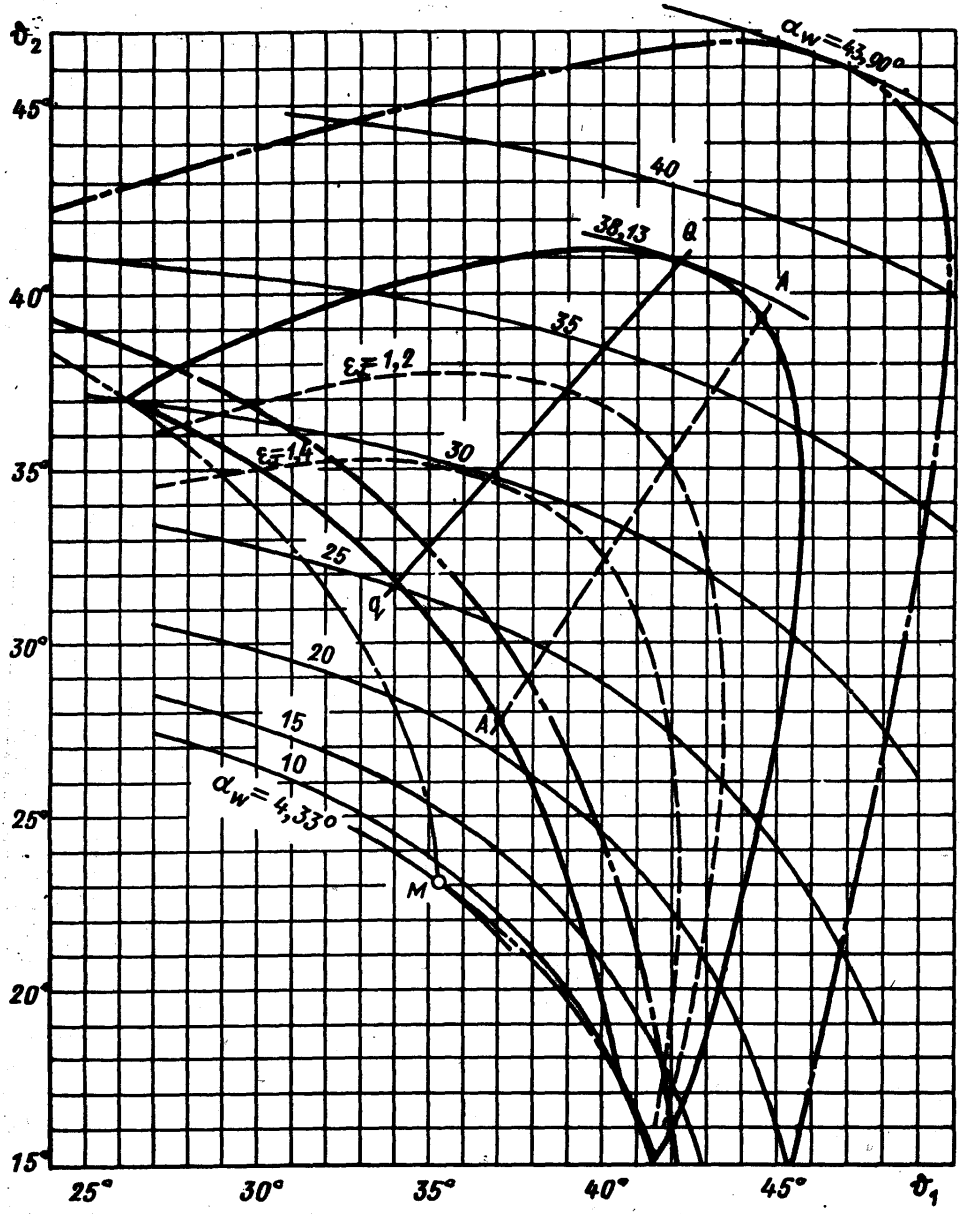
Стр. 57

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



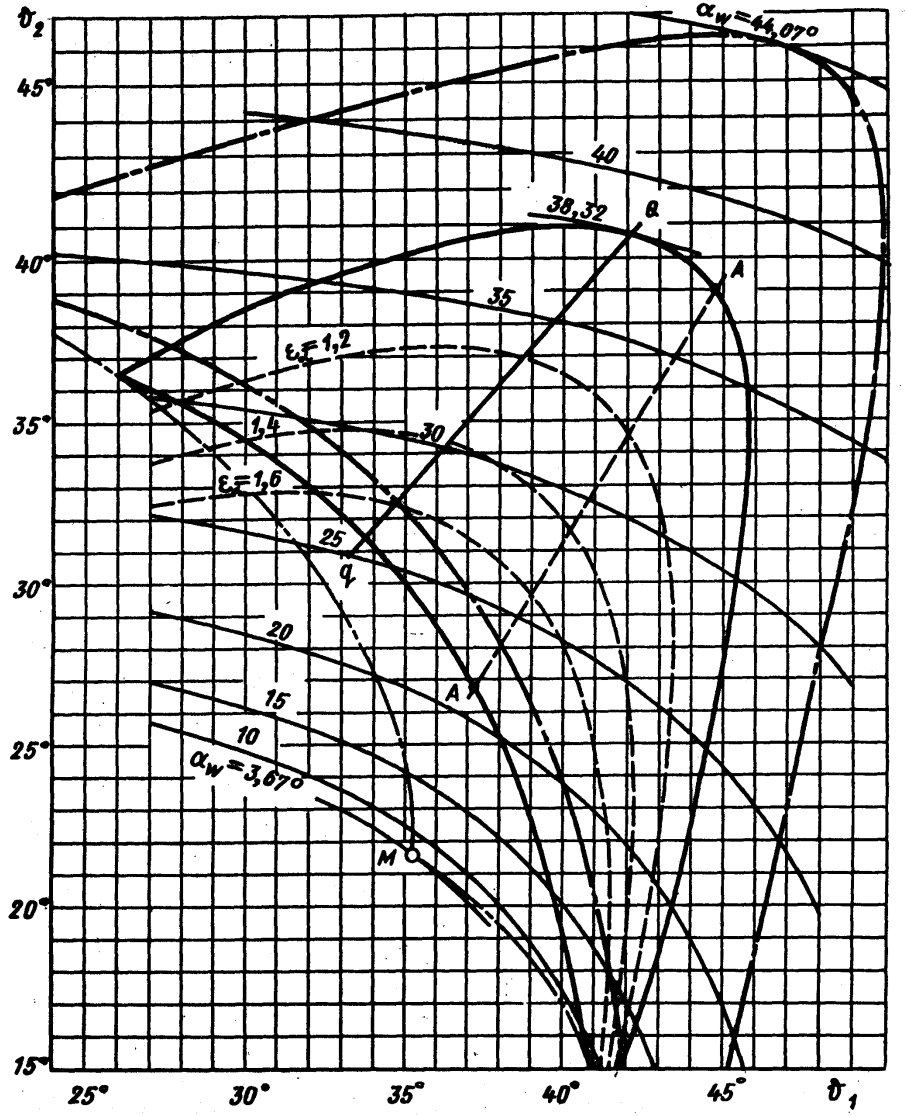
Черт. 58

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



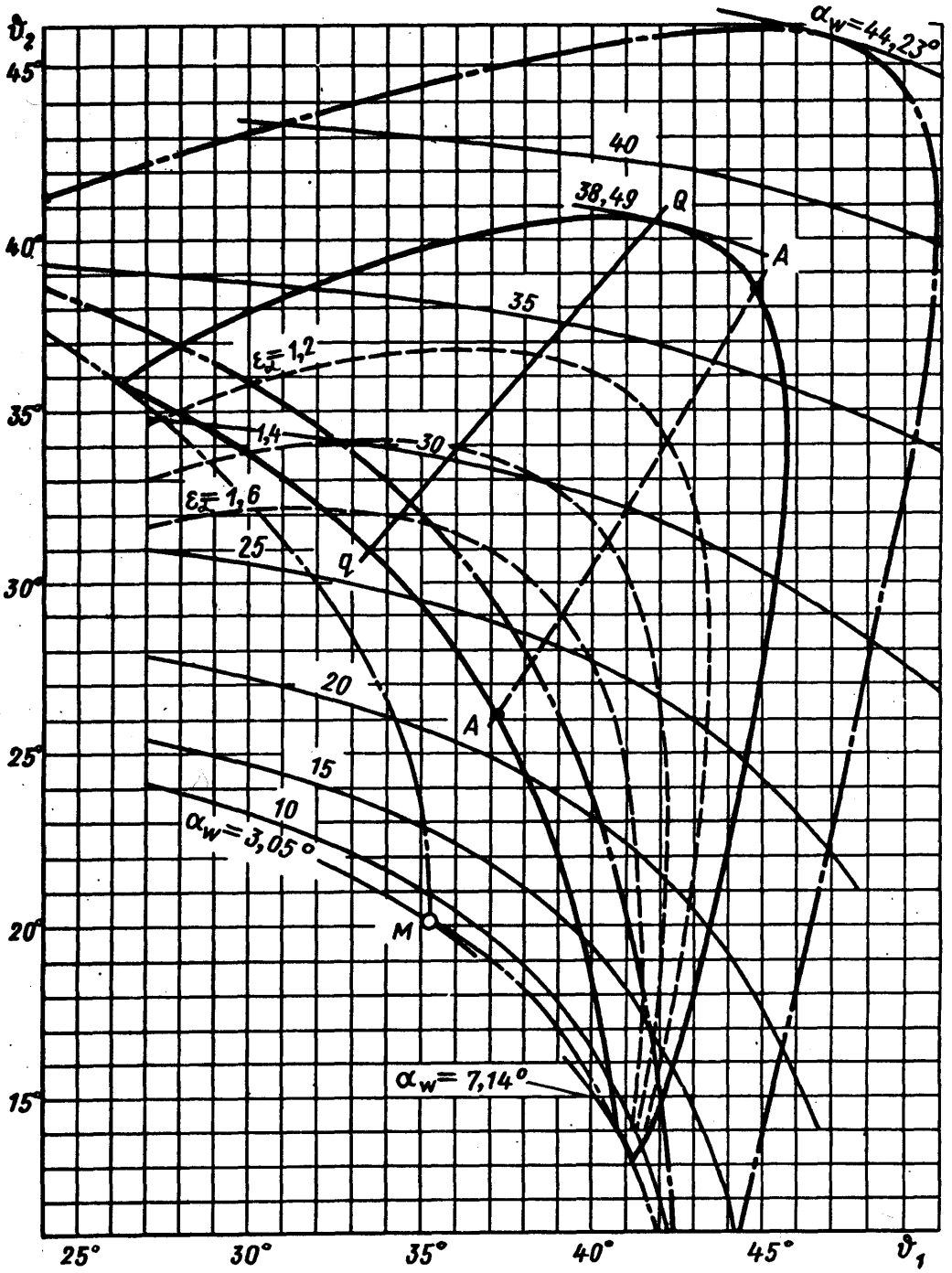
Черт. 59

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



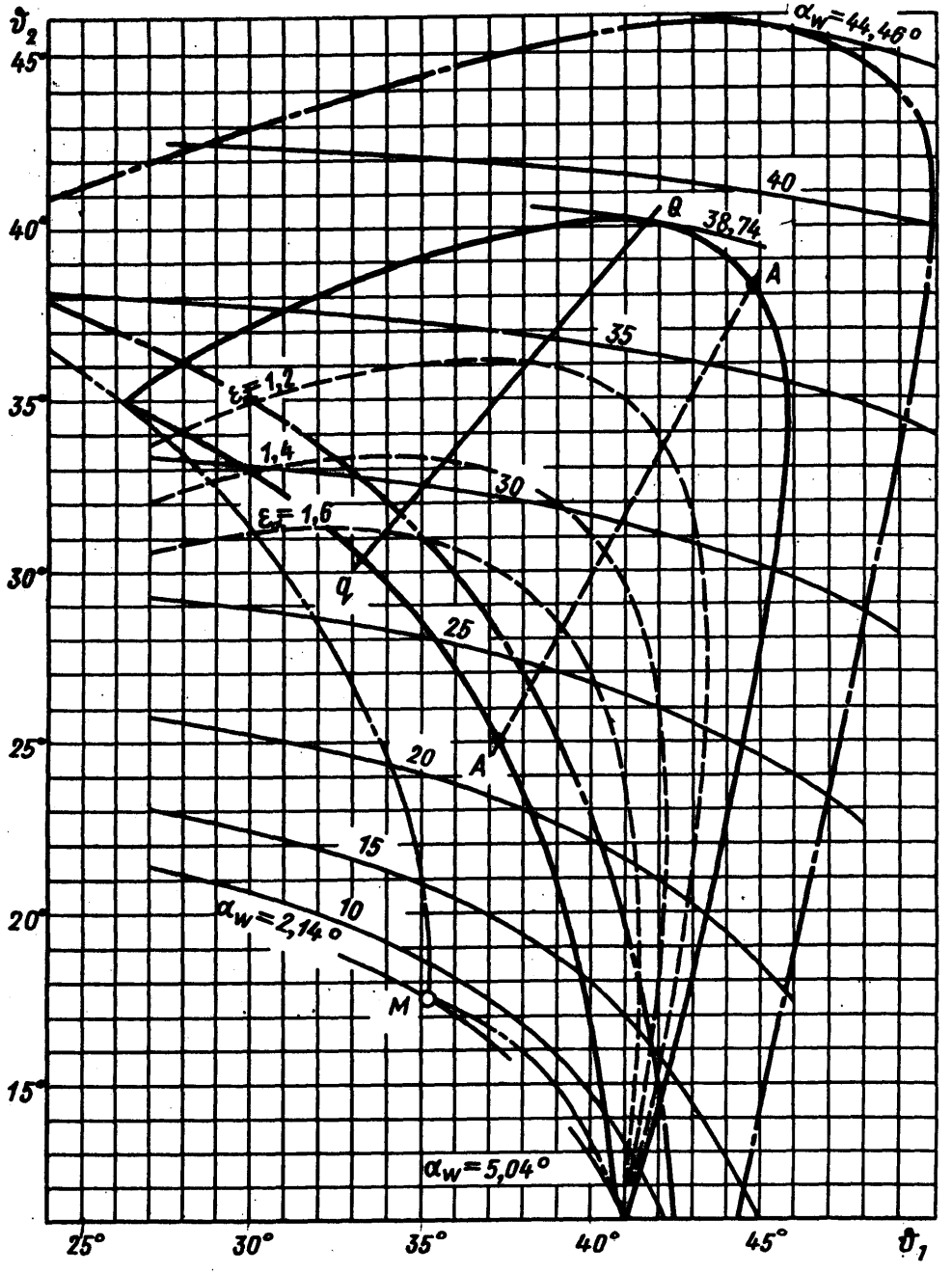
Черт. 60

№ изм. № изм. 5084 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



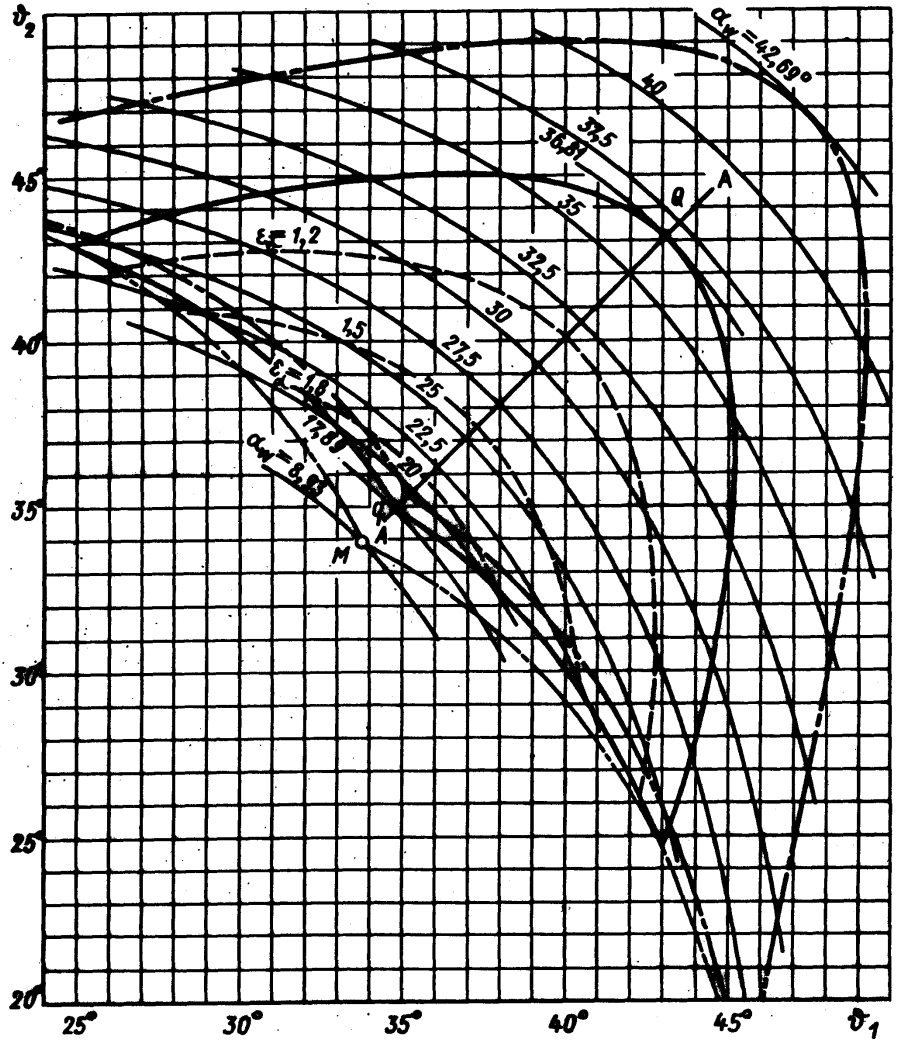
Черт. 61

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



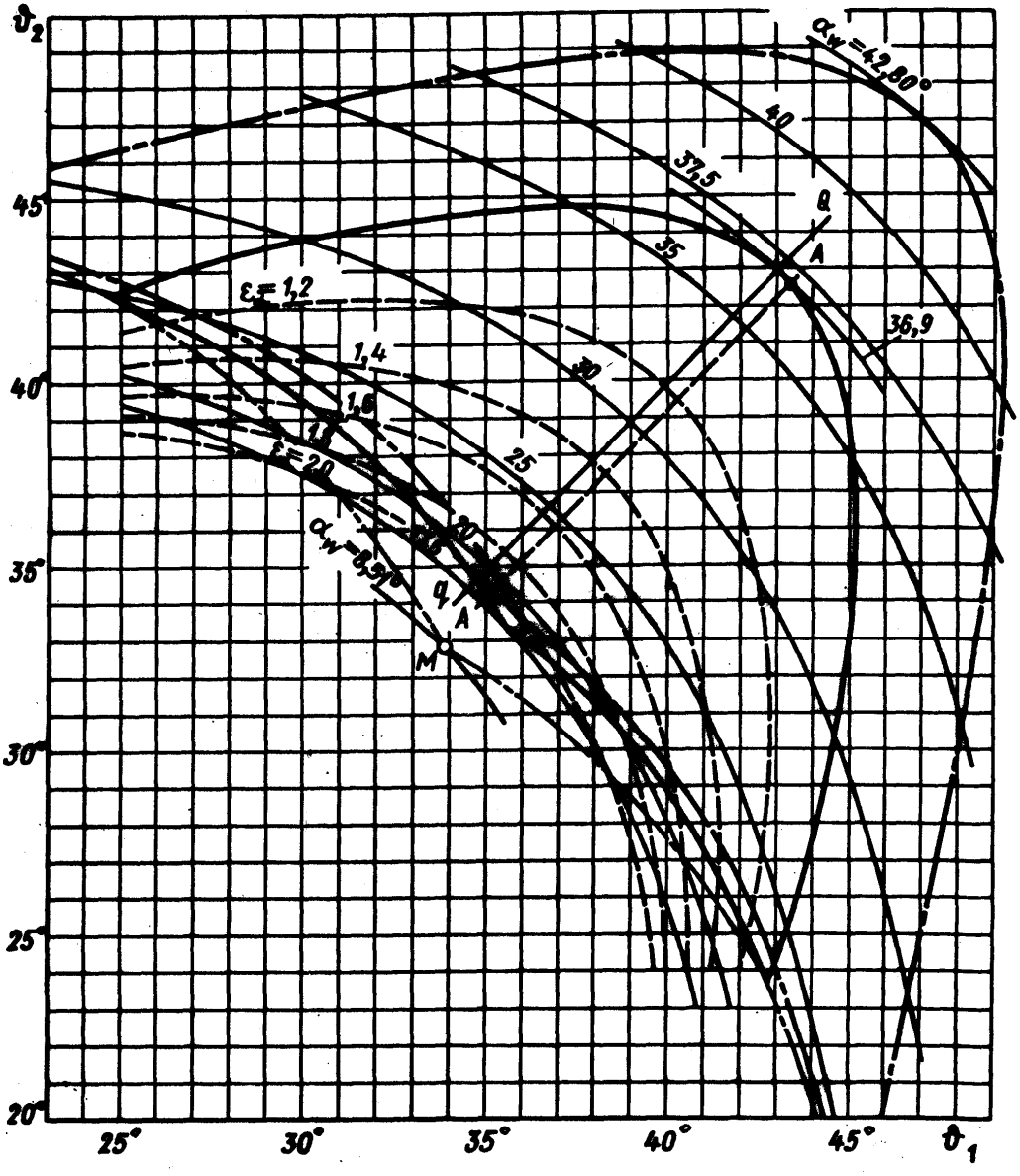
Черт. 62

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изм.



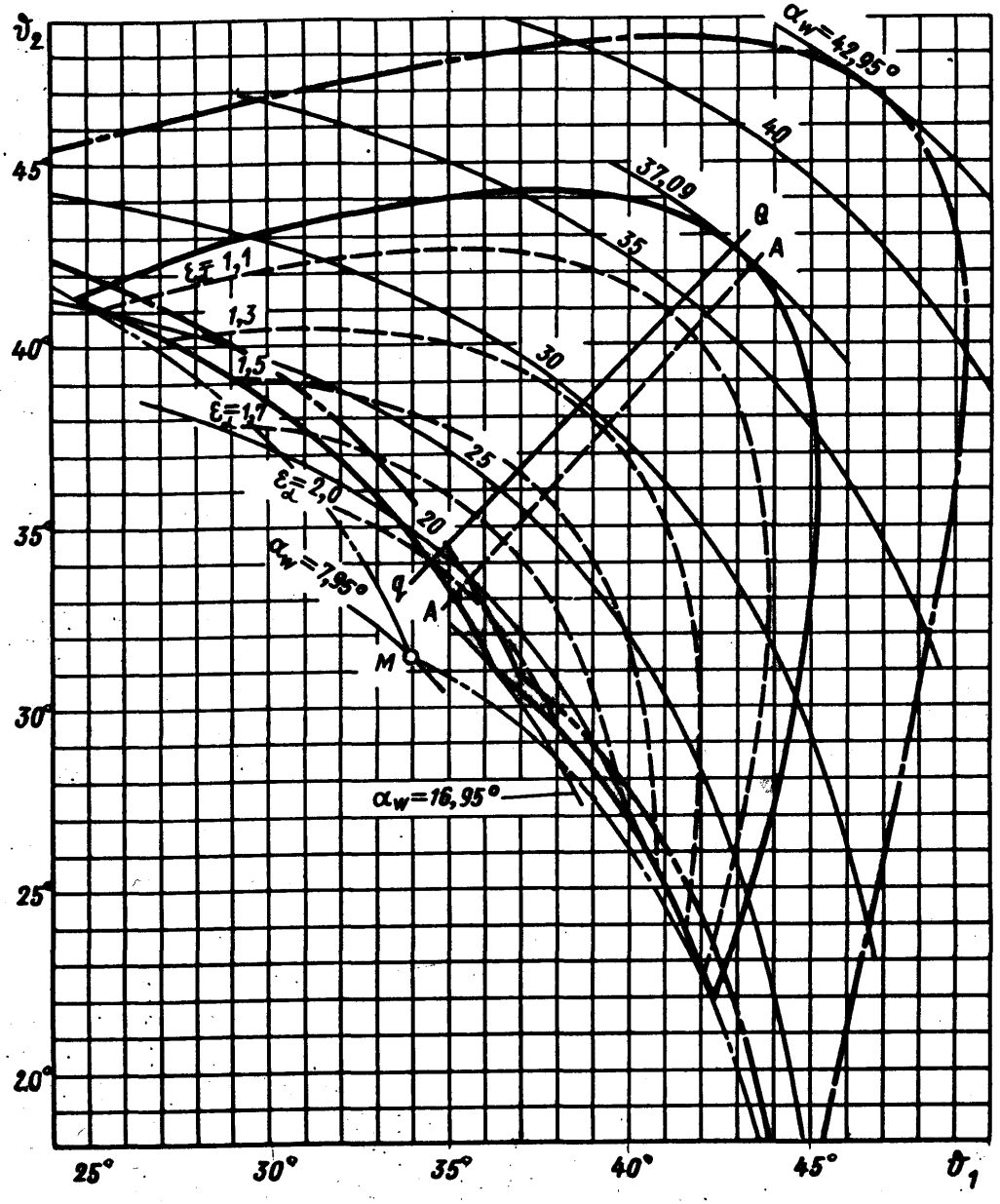
Черт. 63

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



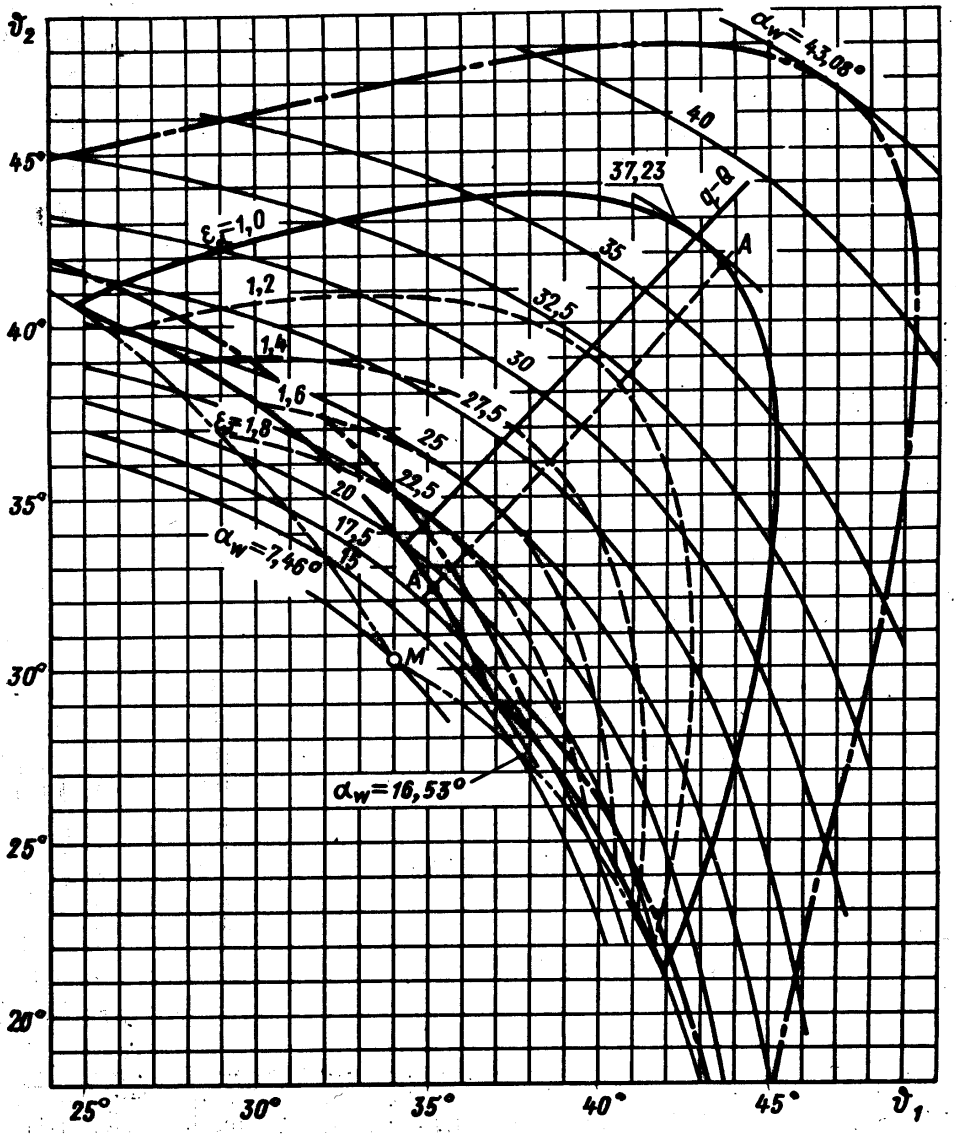
Черт. 64

№ подл. | Подп. и дата | Инв. № дубл. | Взам. инв. № | Инв. № подл. | 5084



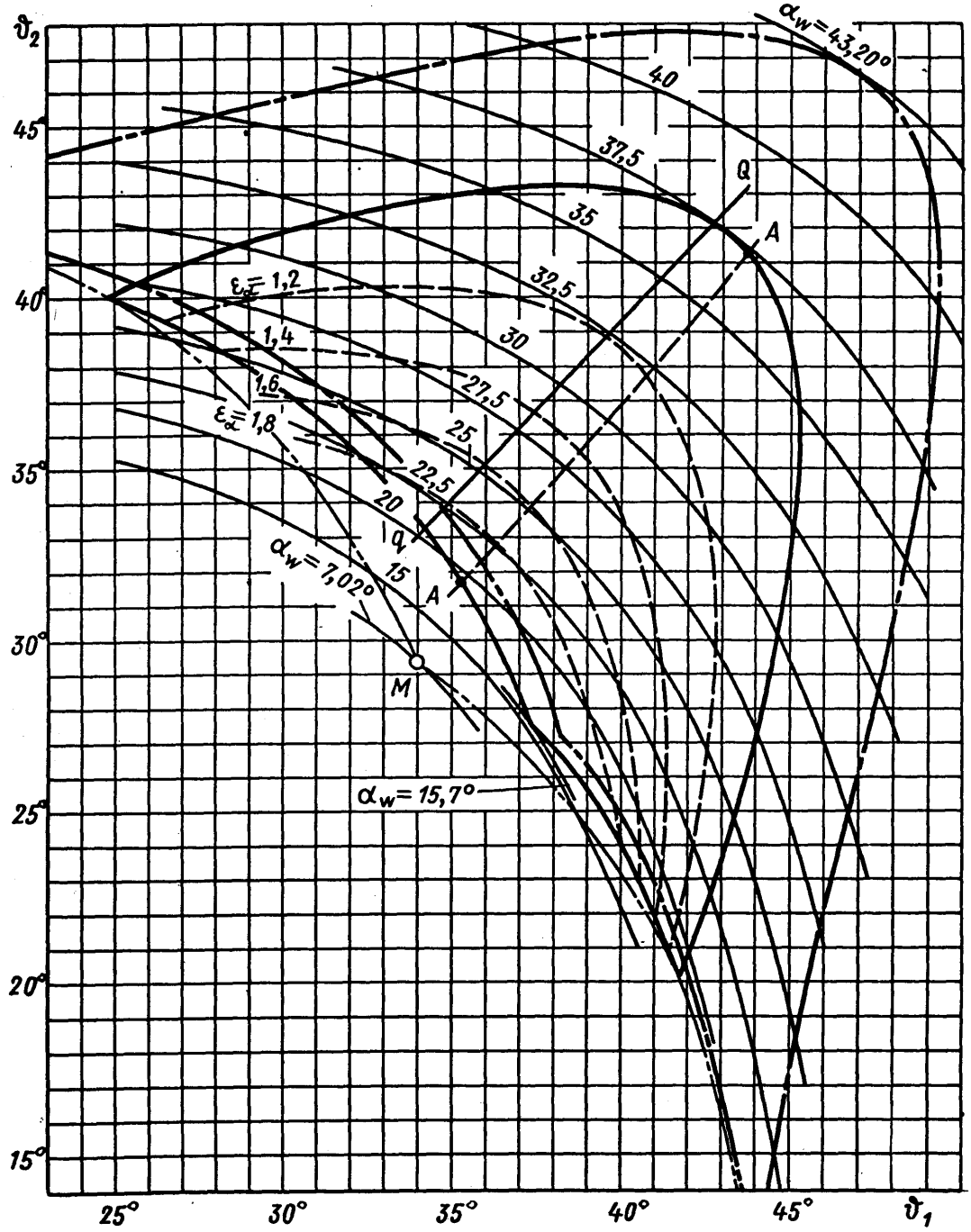
Черт. 65

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



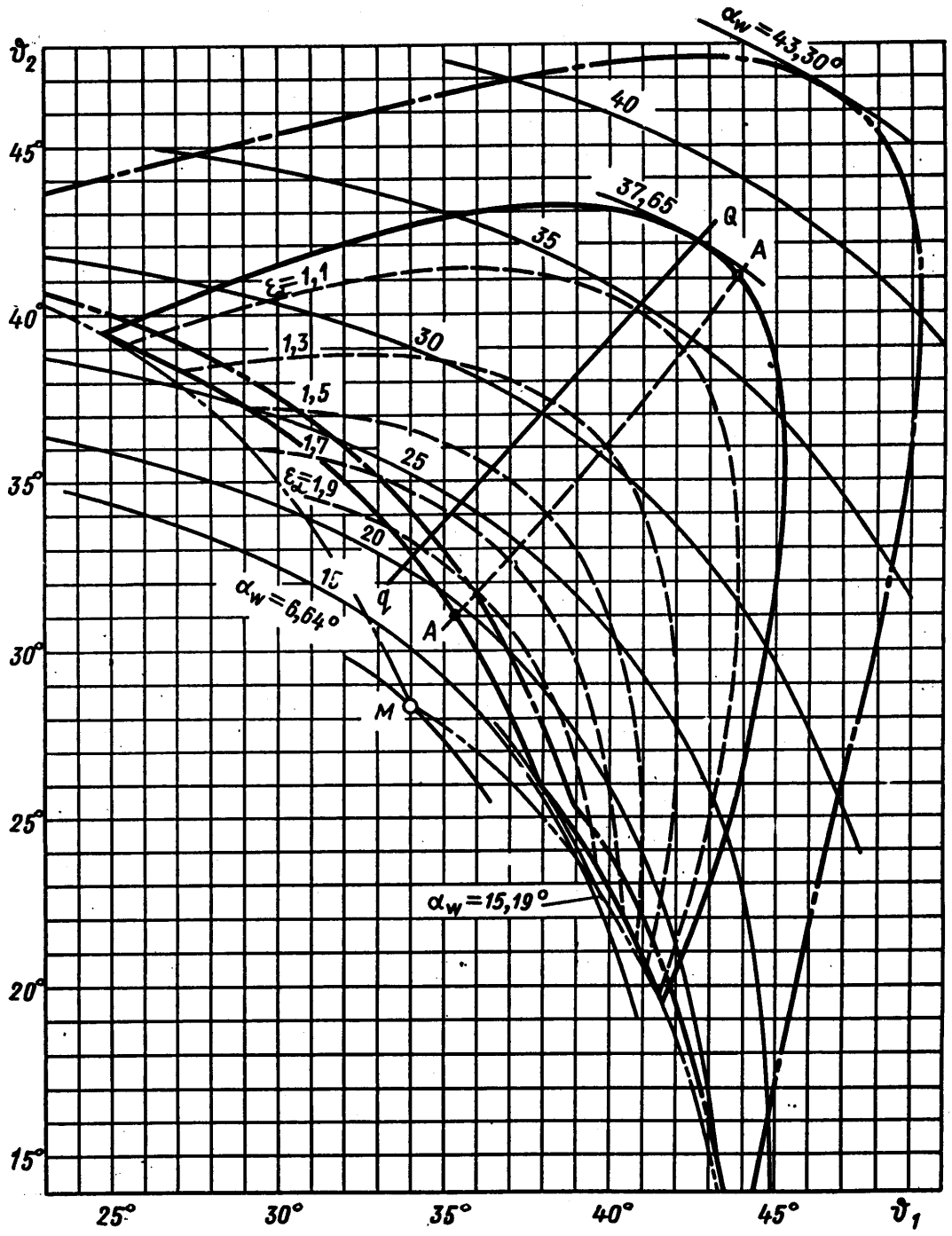
Черт. 66

№ подл. | № дубл. | Взам. № | Инв. № подлинника | Подпись и дата | 5084



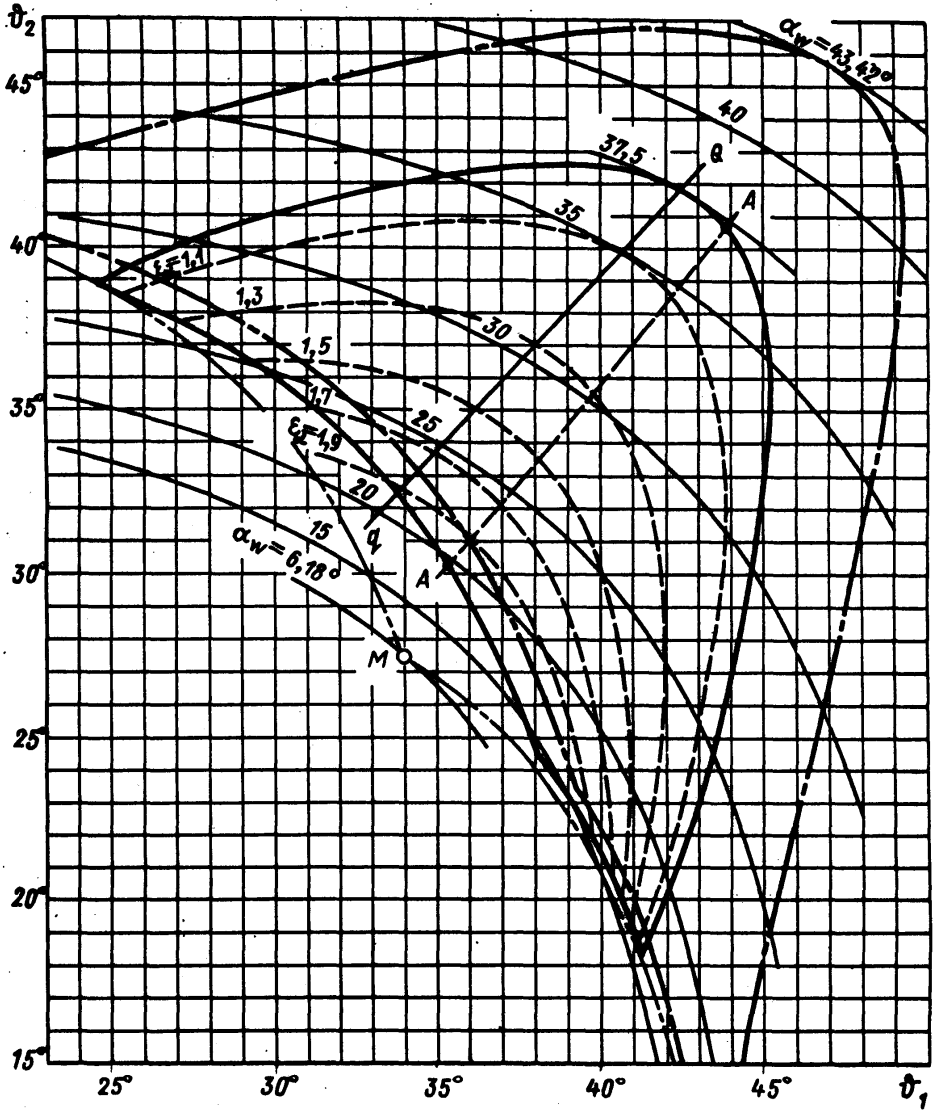
Черт. 67

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



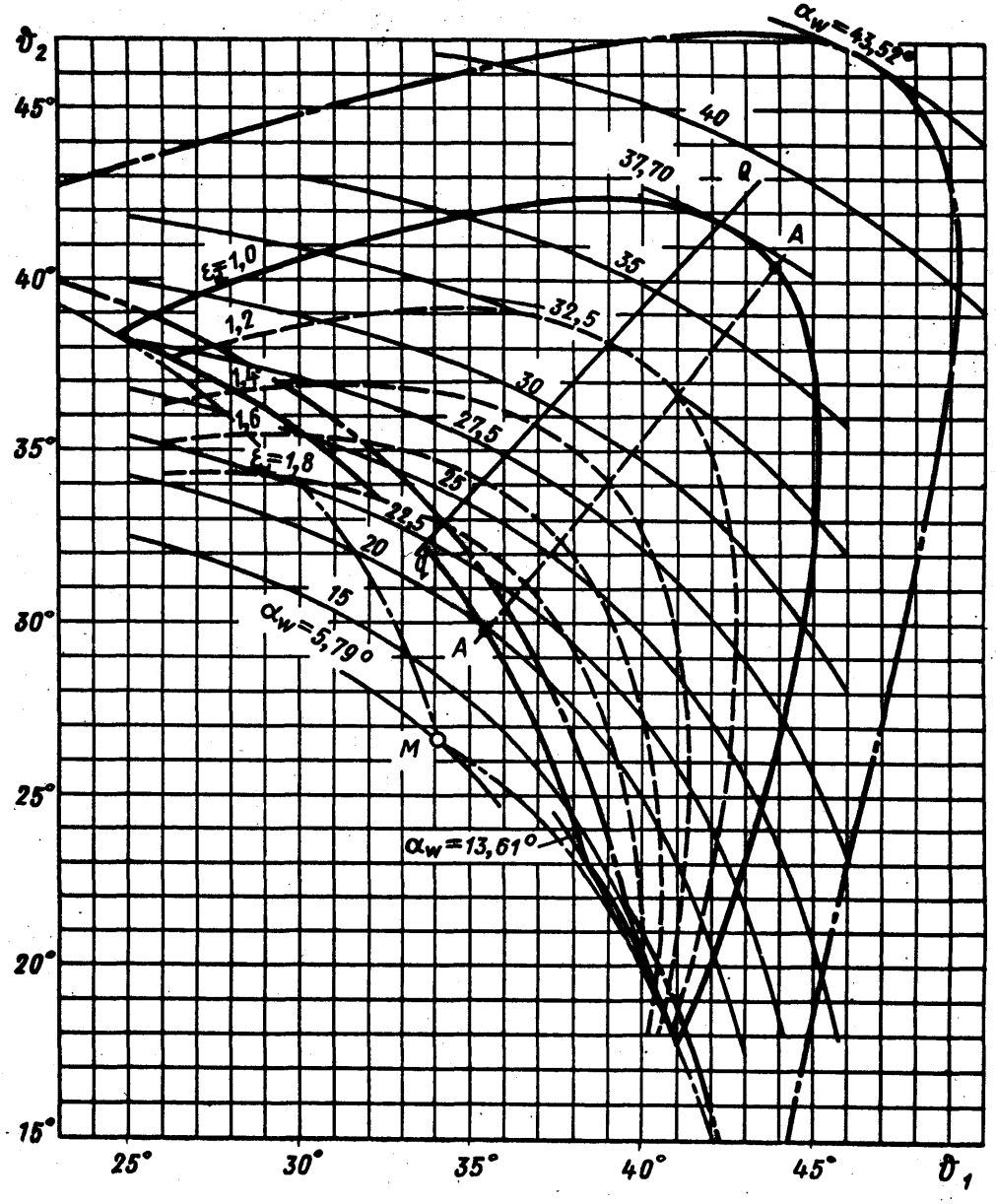
Черт. 68

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



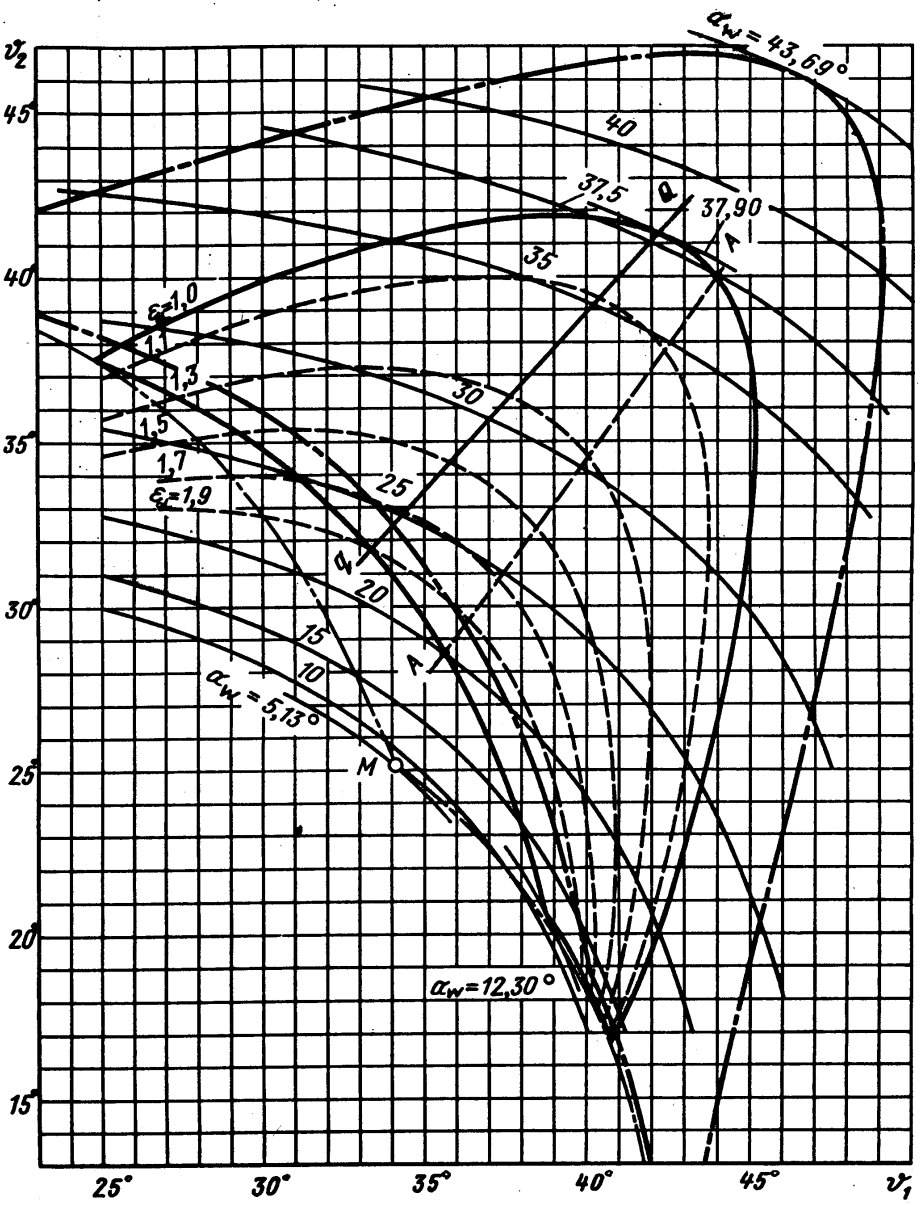
Черт. 69

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



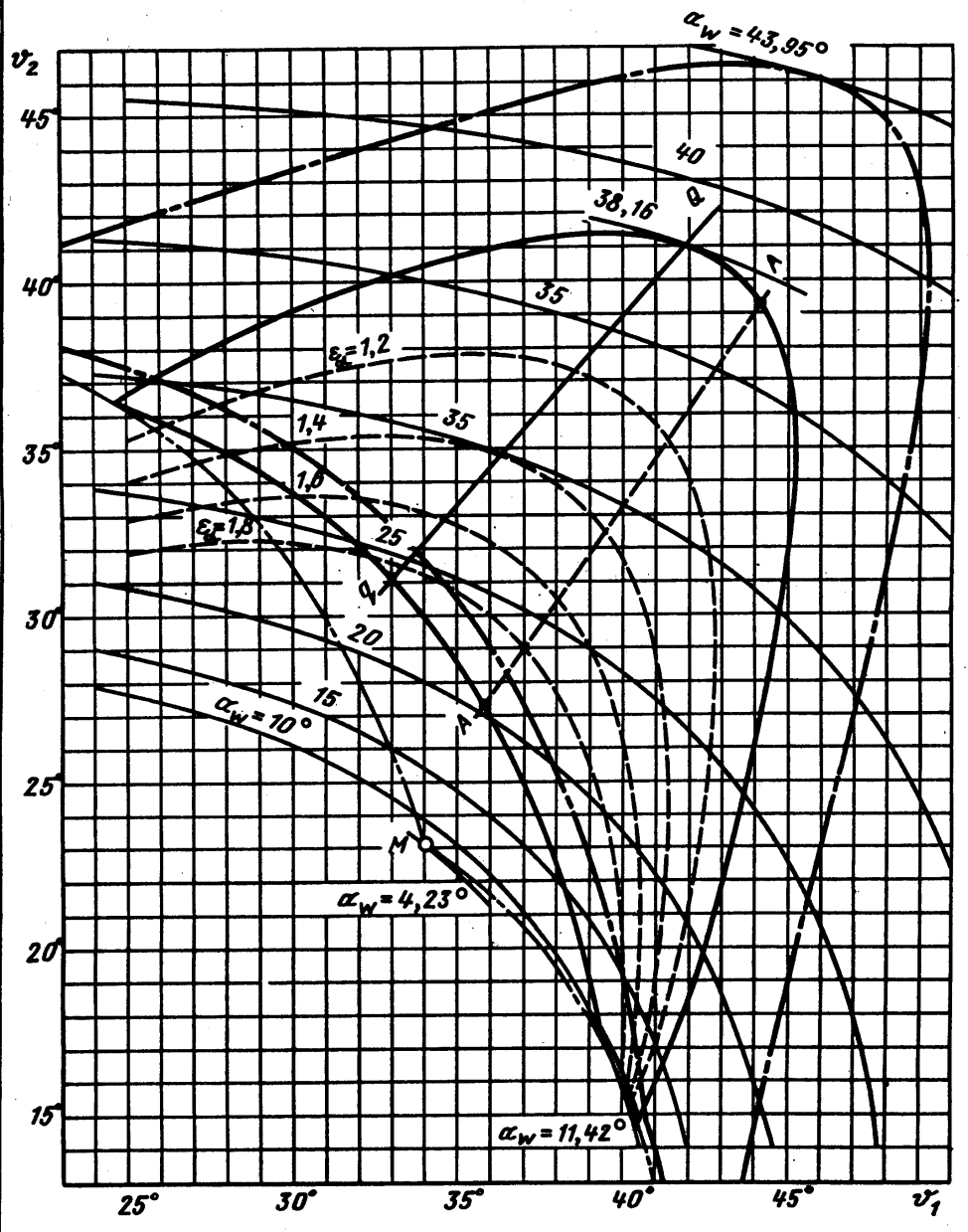
Черт. 70

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
Инв. № взам.
Инв. № взам.



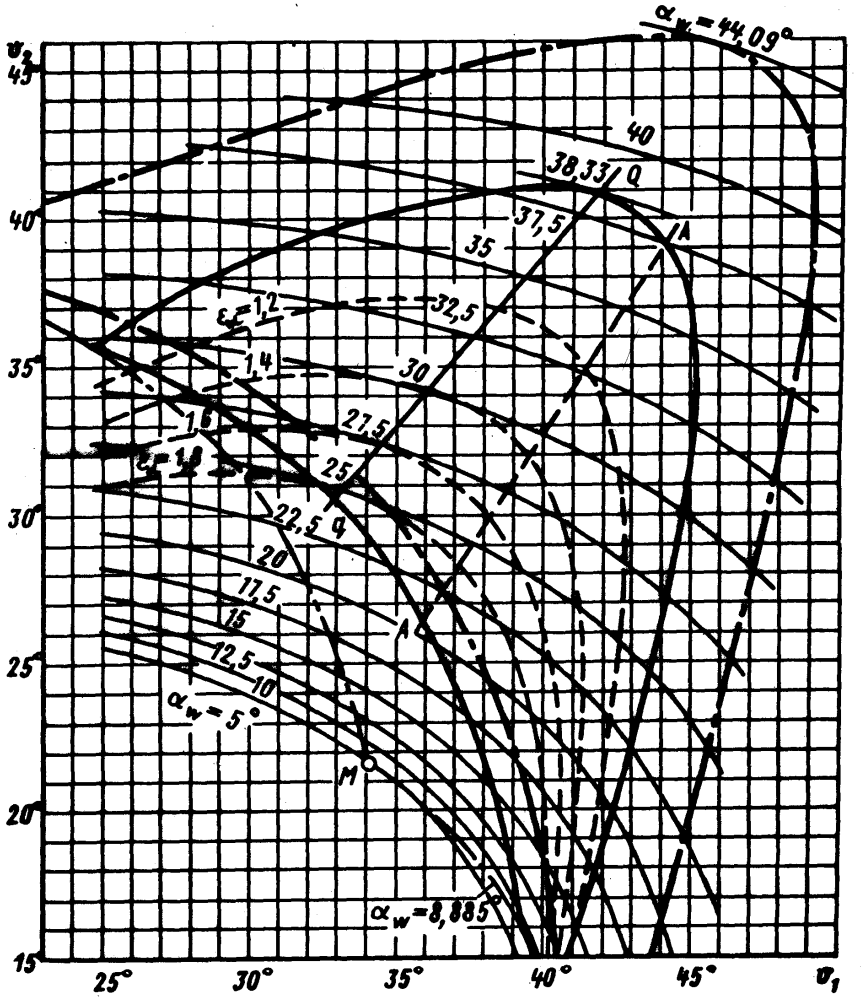
Черт. 71

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



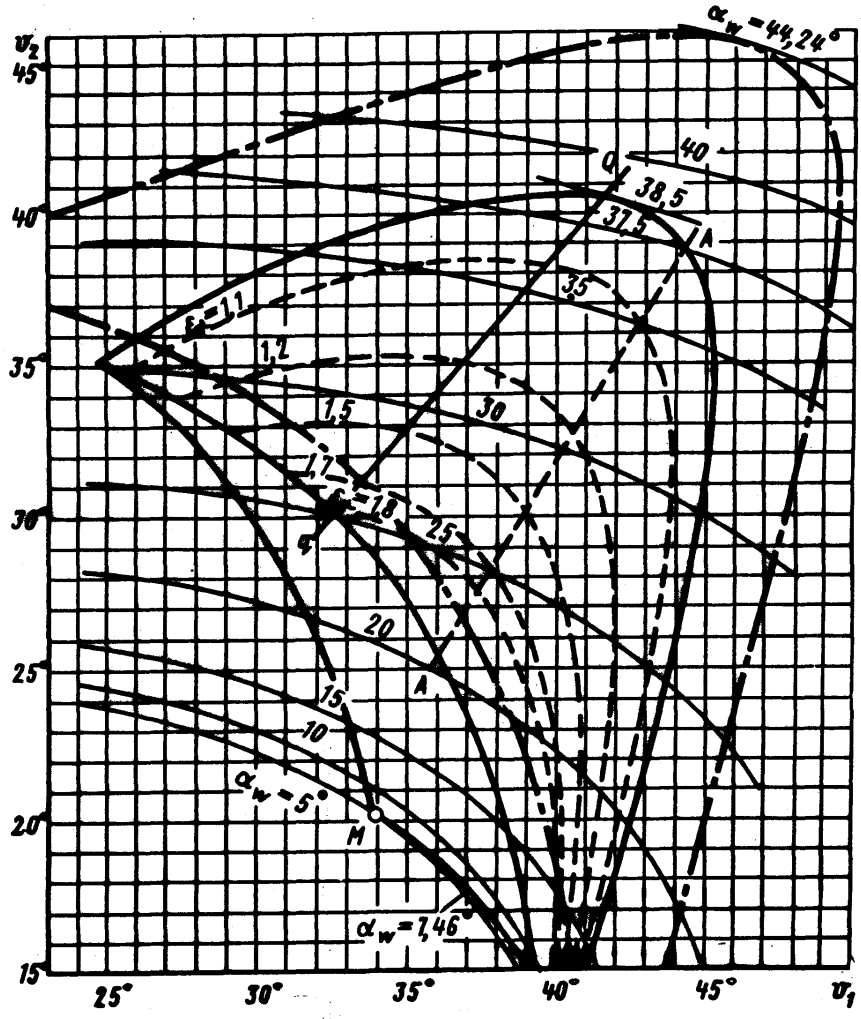
Черт. 72

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника 5064



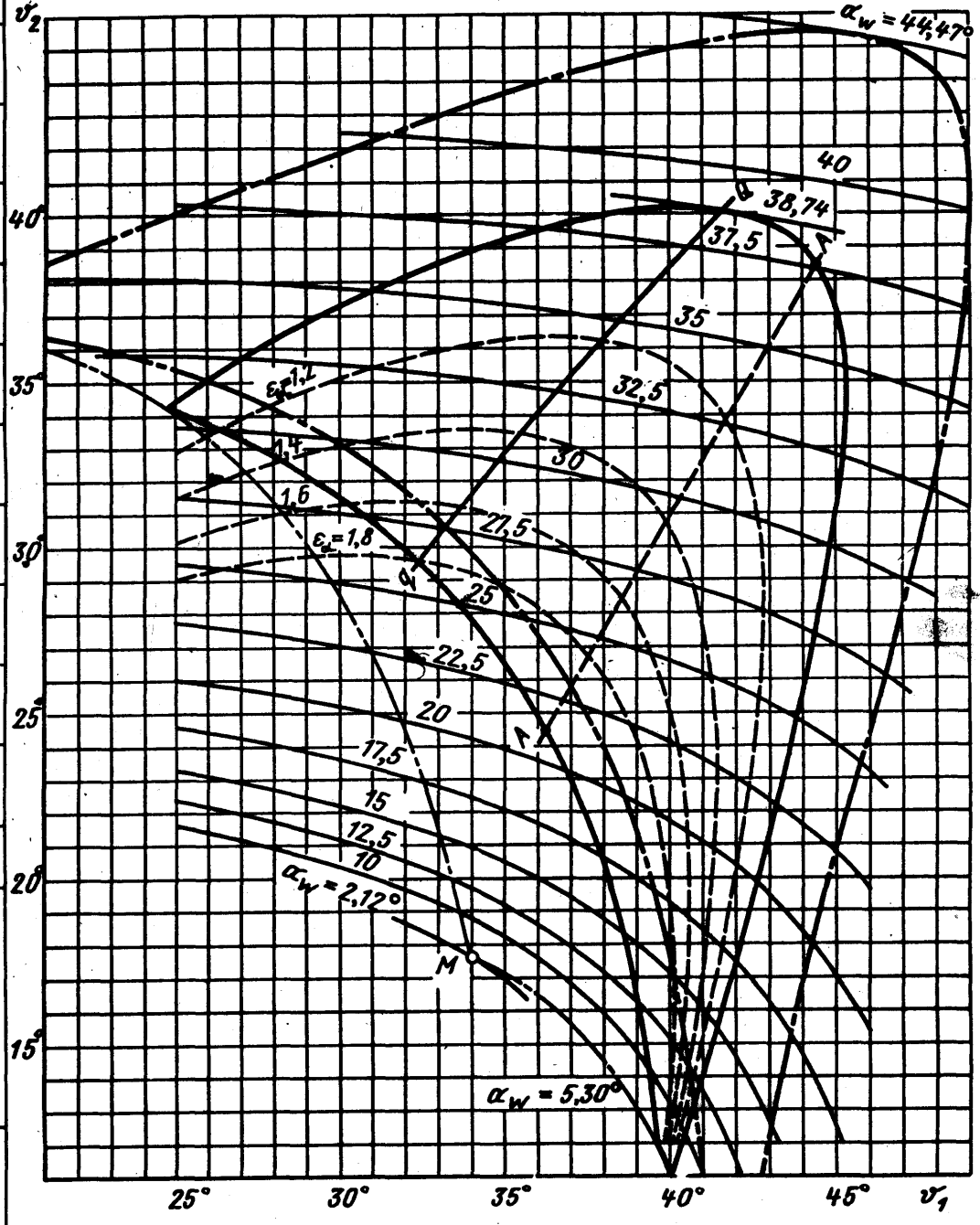
Черт. 73

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



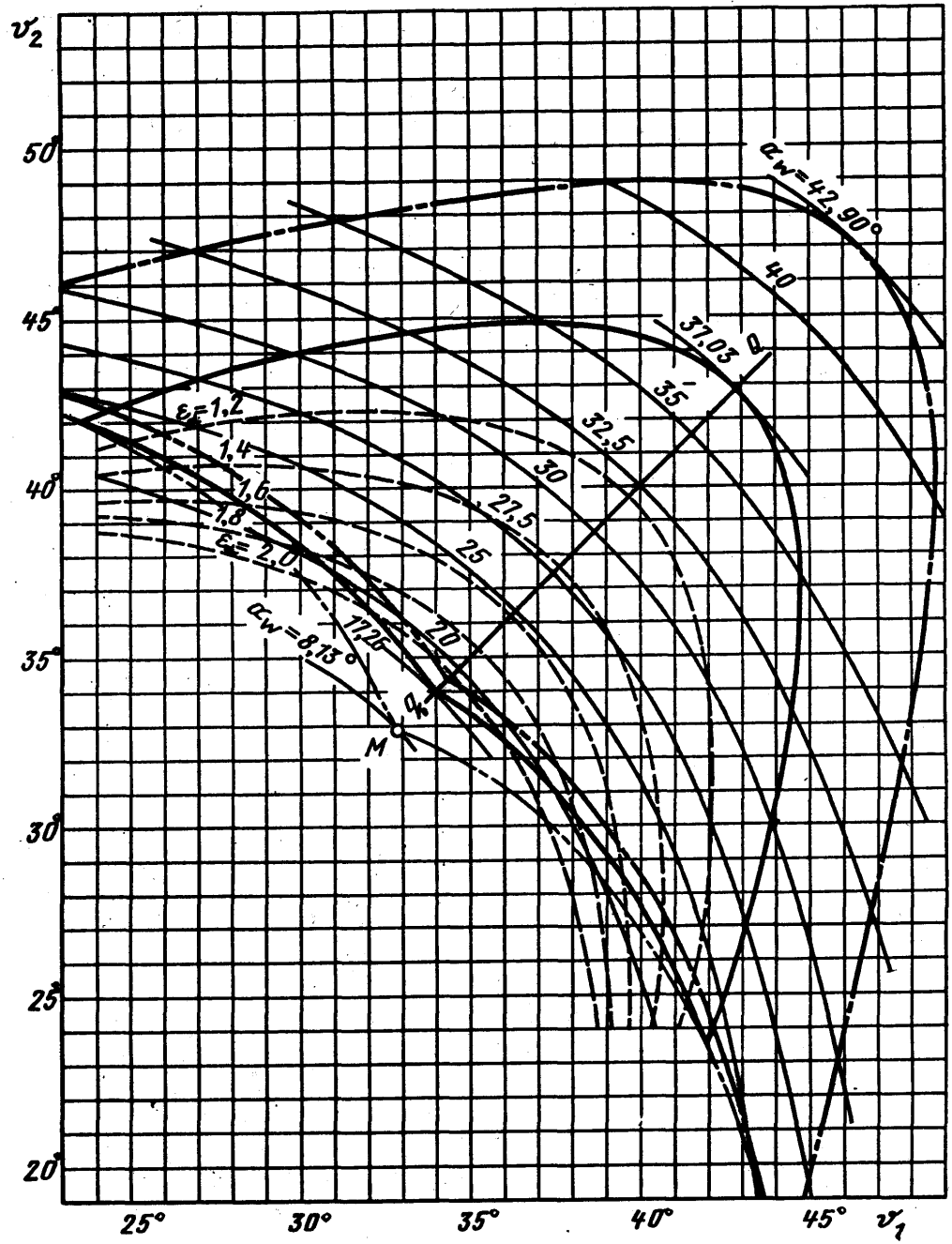
Черт. 74

Инв. № дубл. | Инв. № подл. | 5064 | Изм. | № изм.



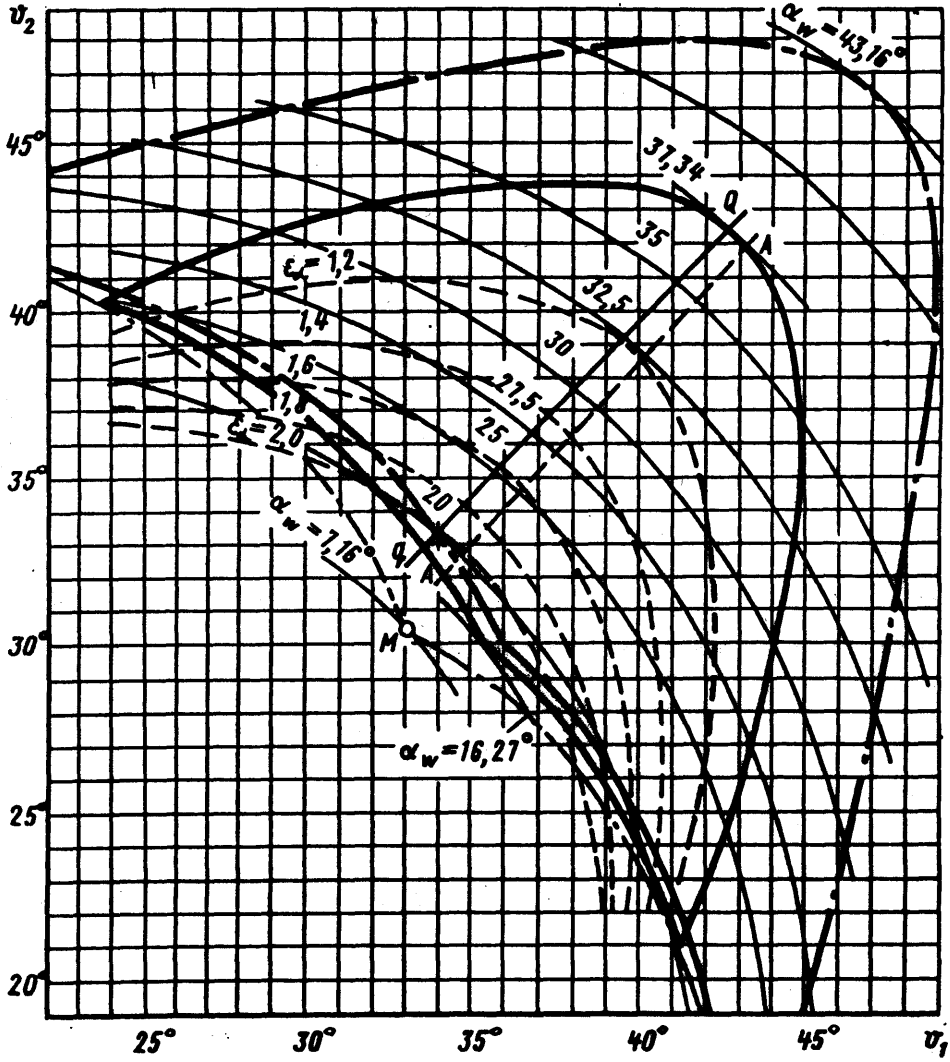
Черт. 75

№ взм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064



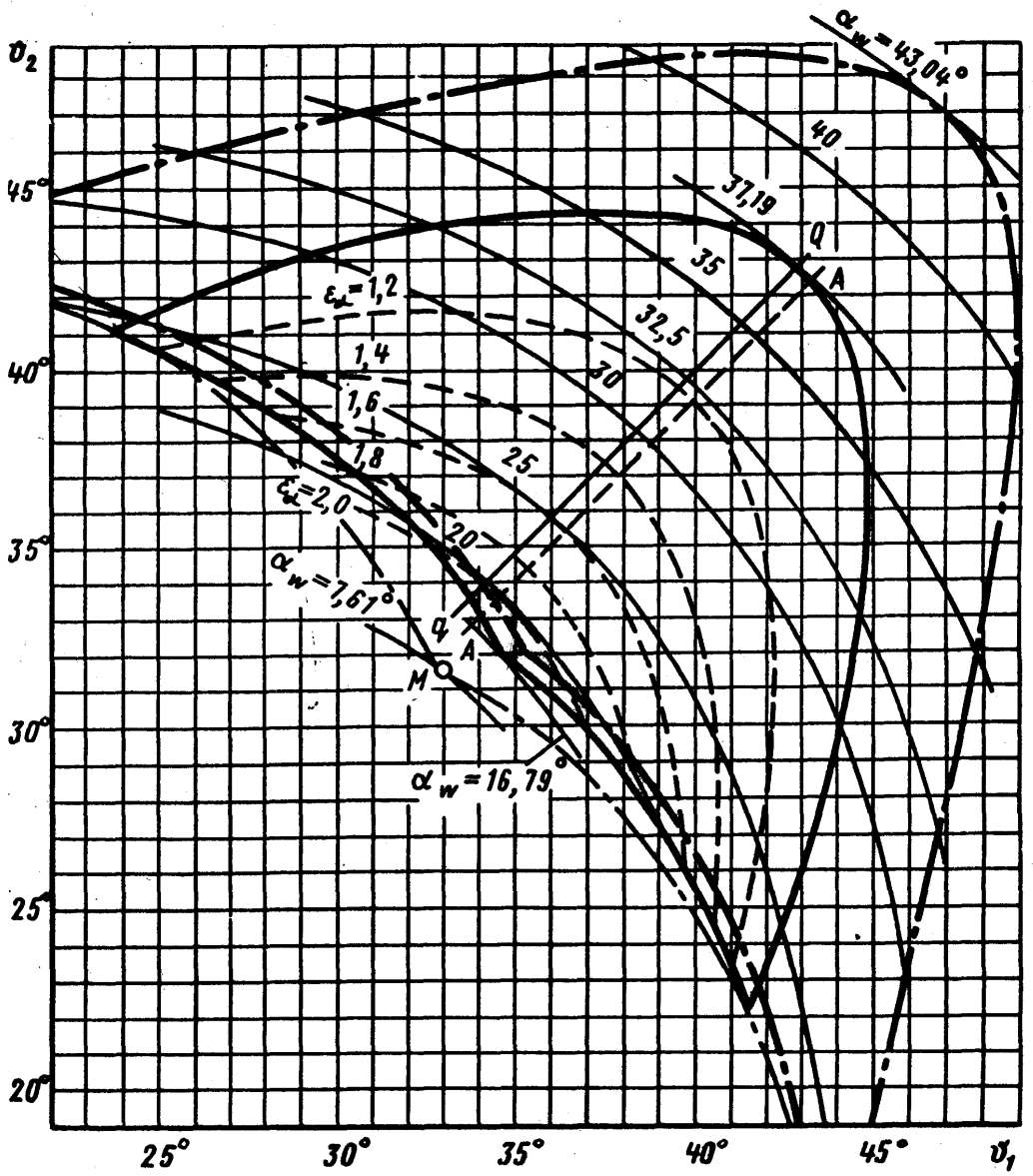
Черт. 76

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064



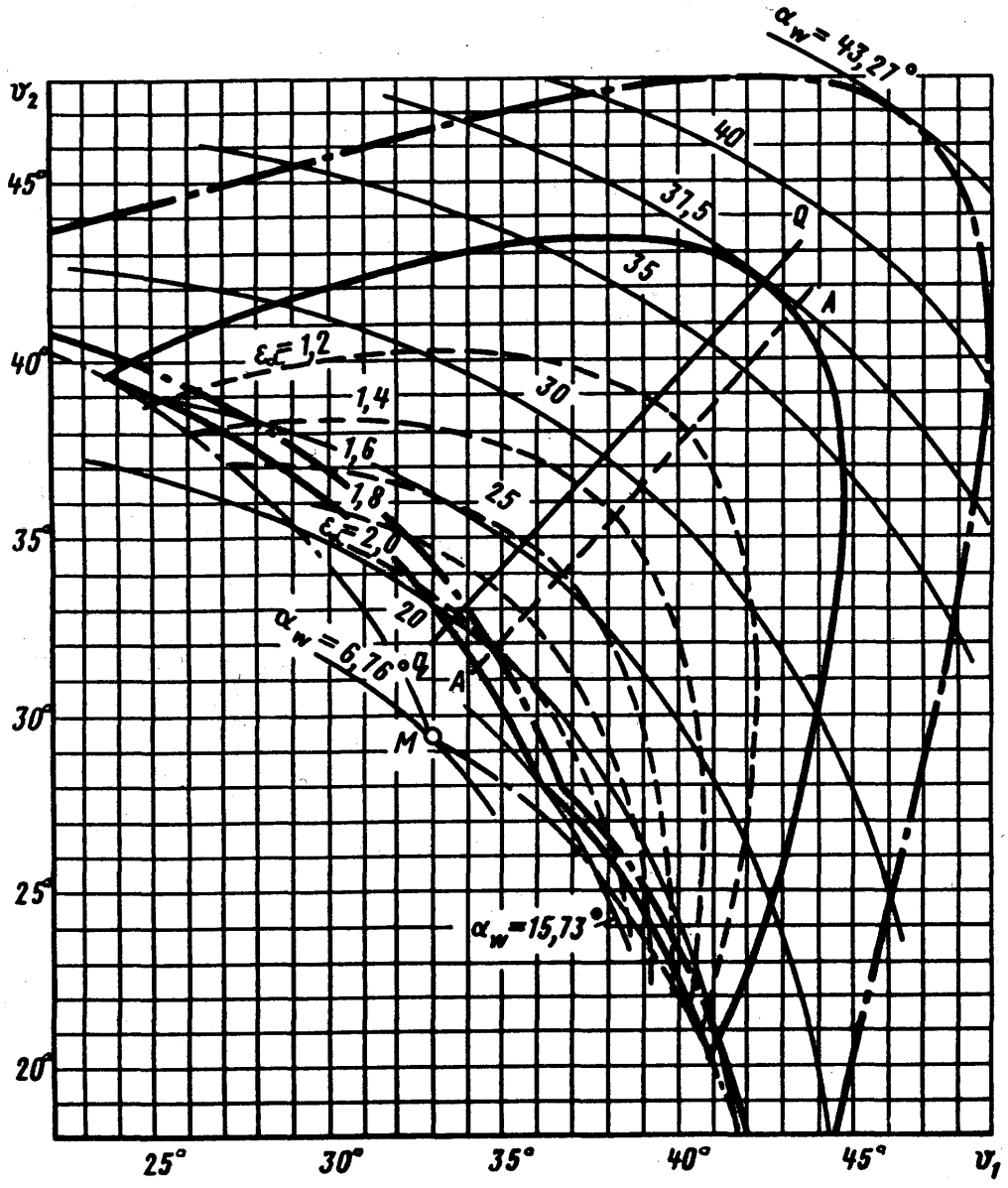
Черт. 77

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5084
Инв. № подлинника



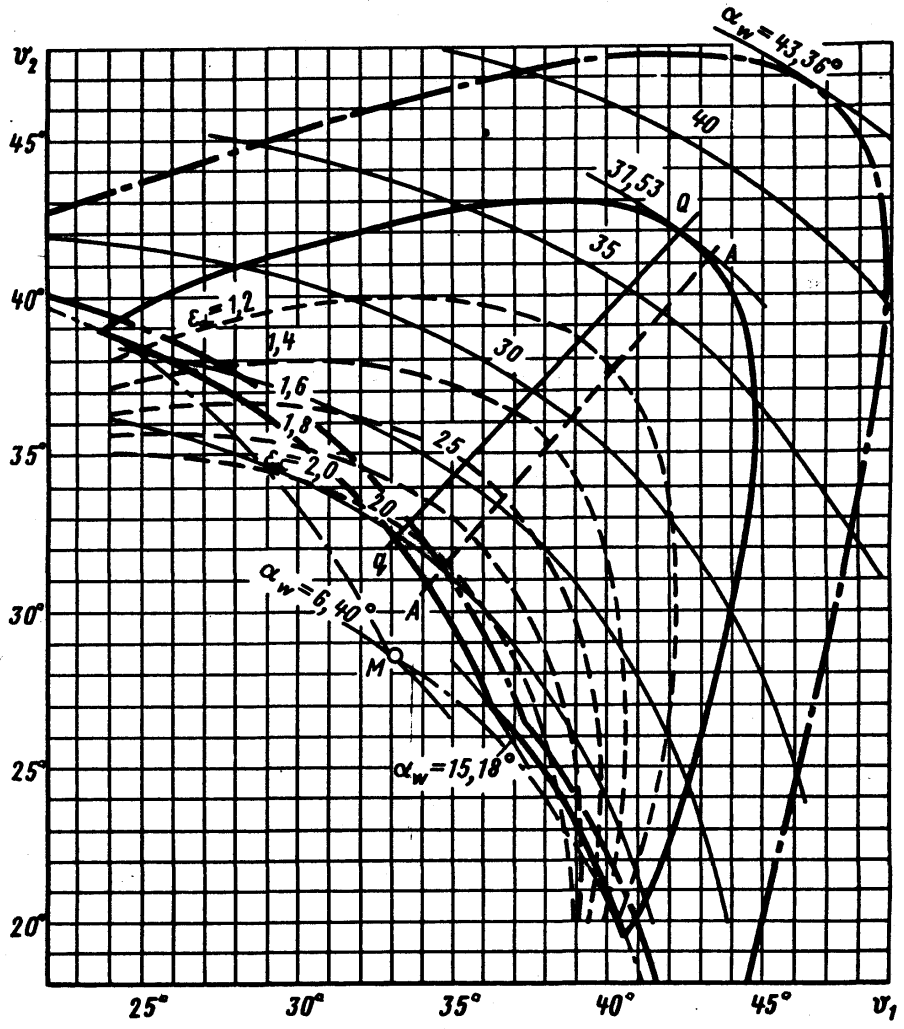
Черт. 78

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



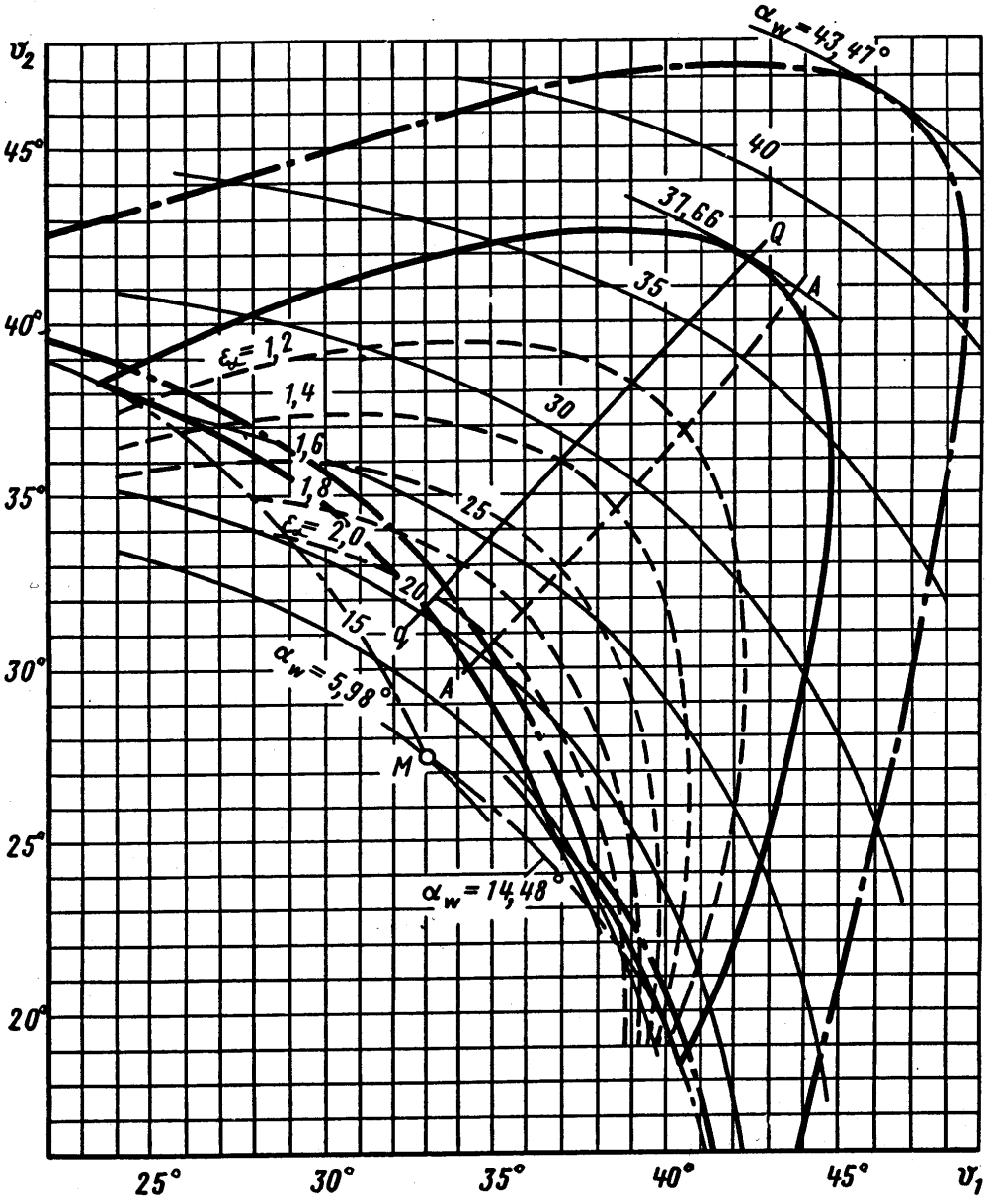
Черт. 79

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



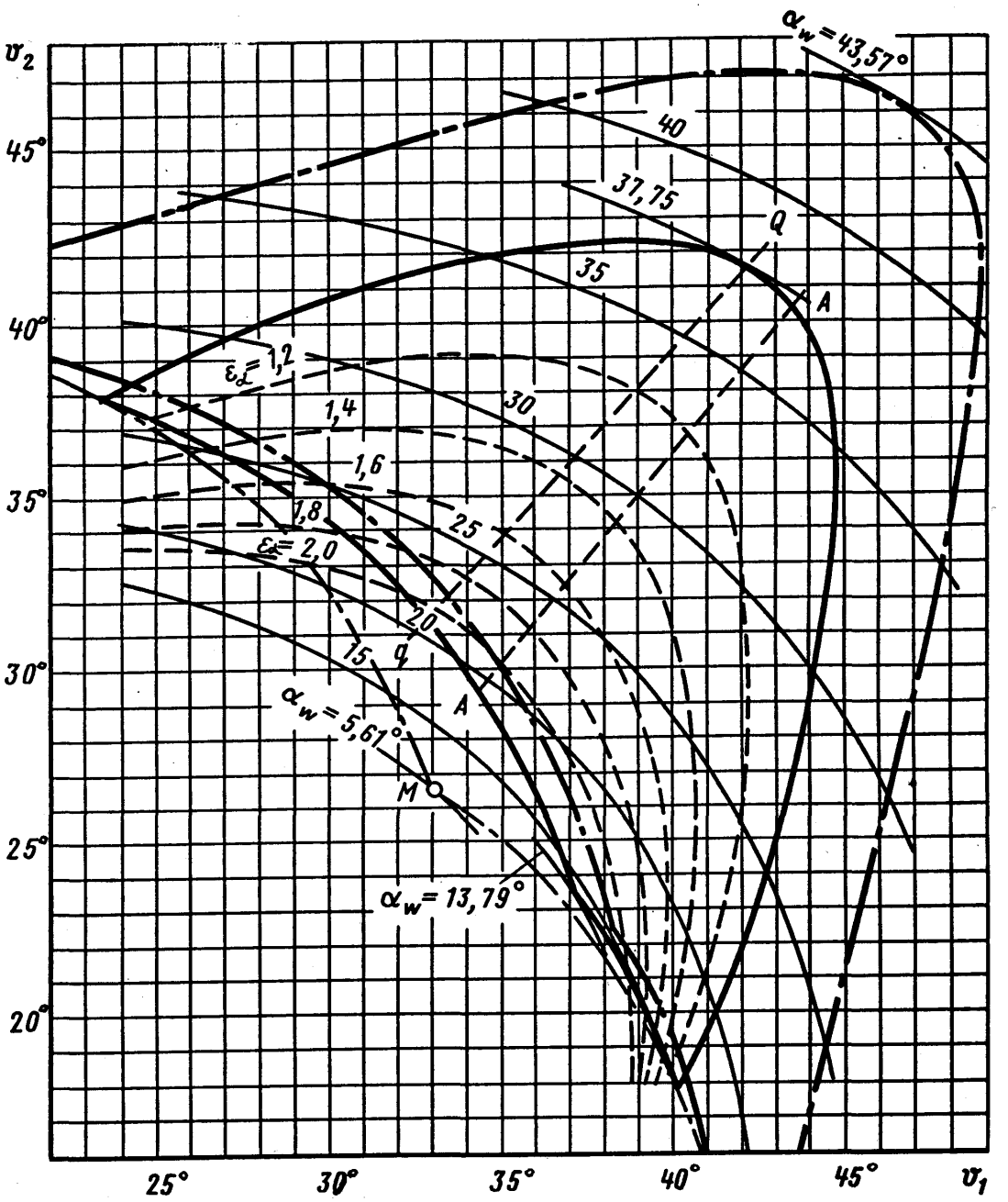
Черт. 80

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



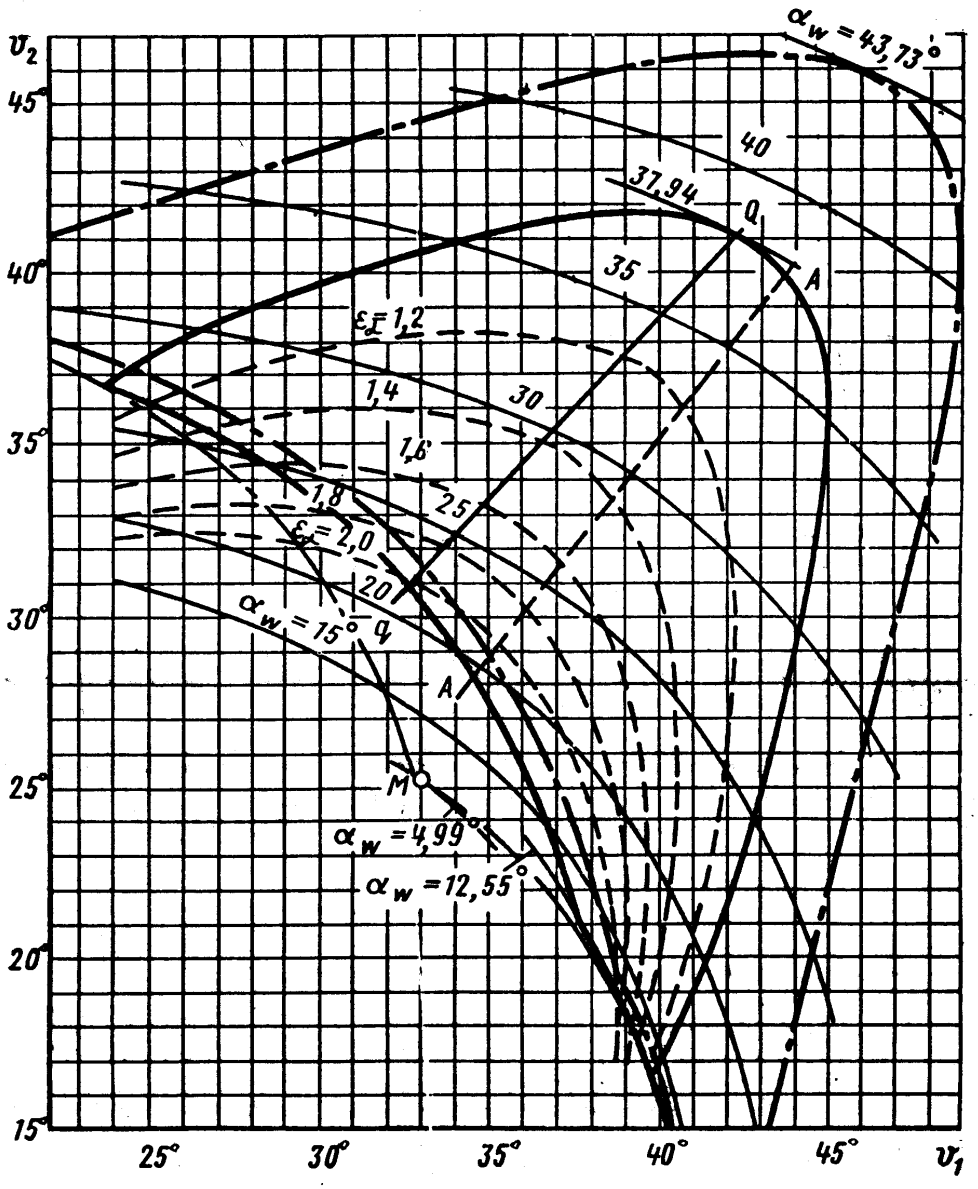
Черт. 81

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



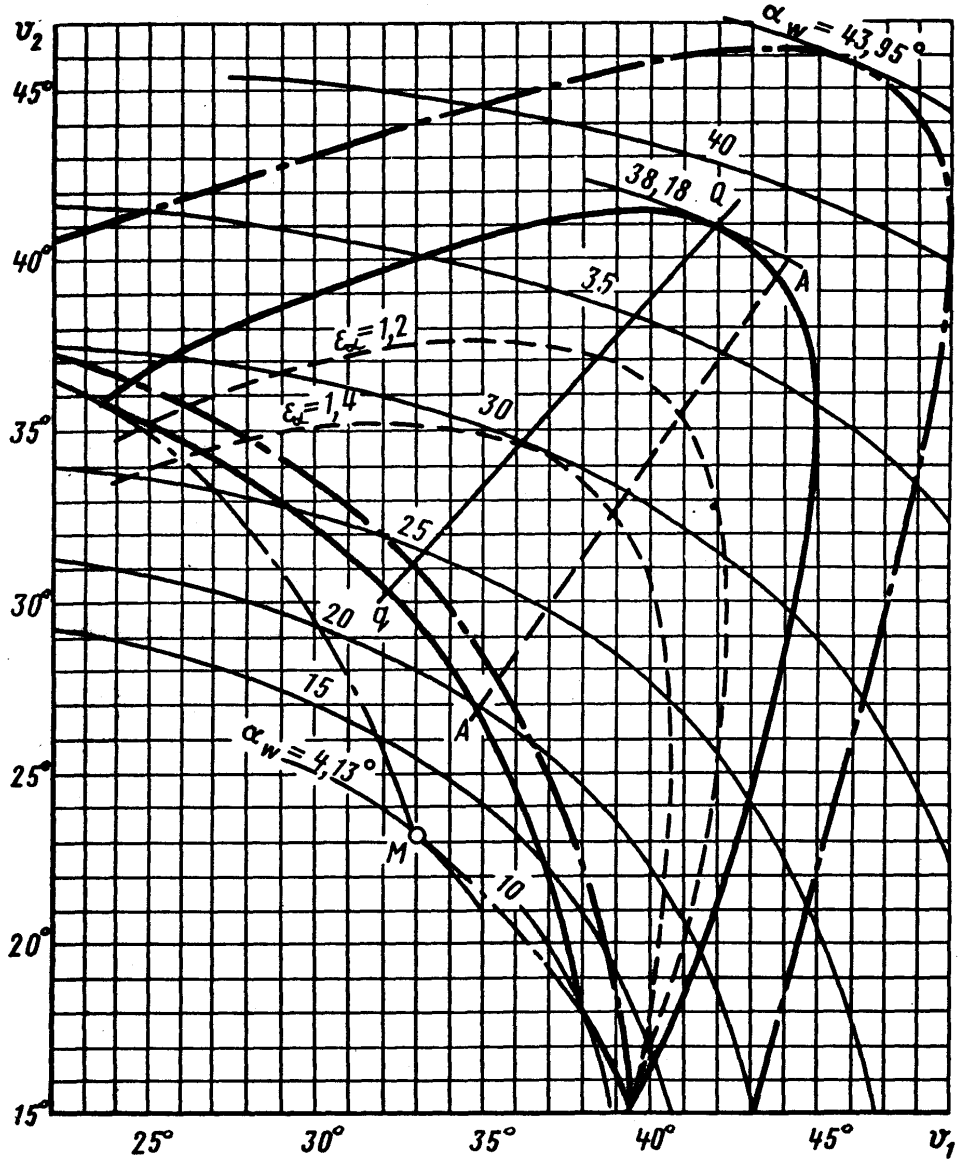
Черт. 82

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата Инв. № подлинника



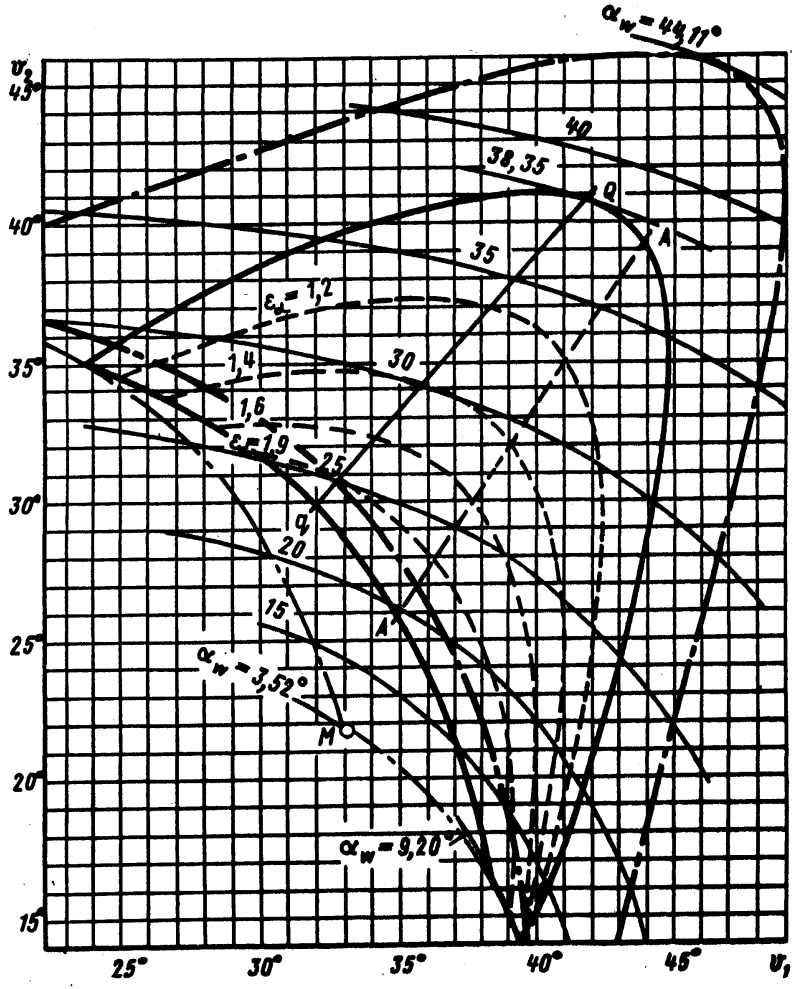
Черт. 83

№ изм. | № изв.
5064
№ дубликата | № подлинника



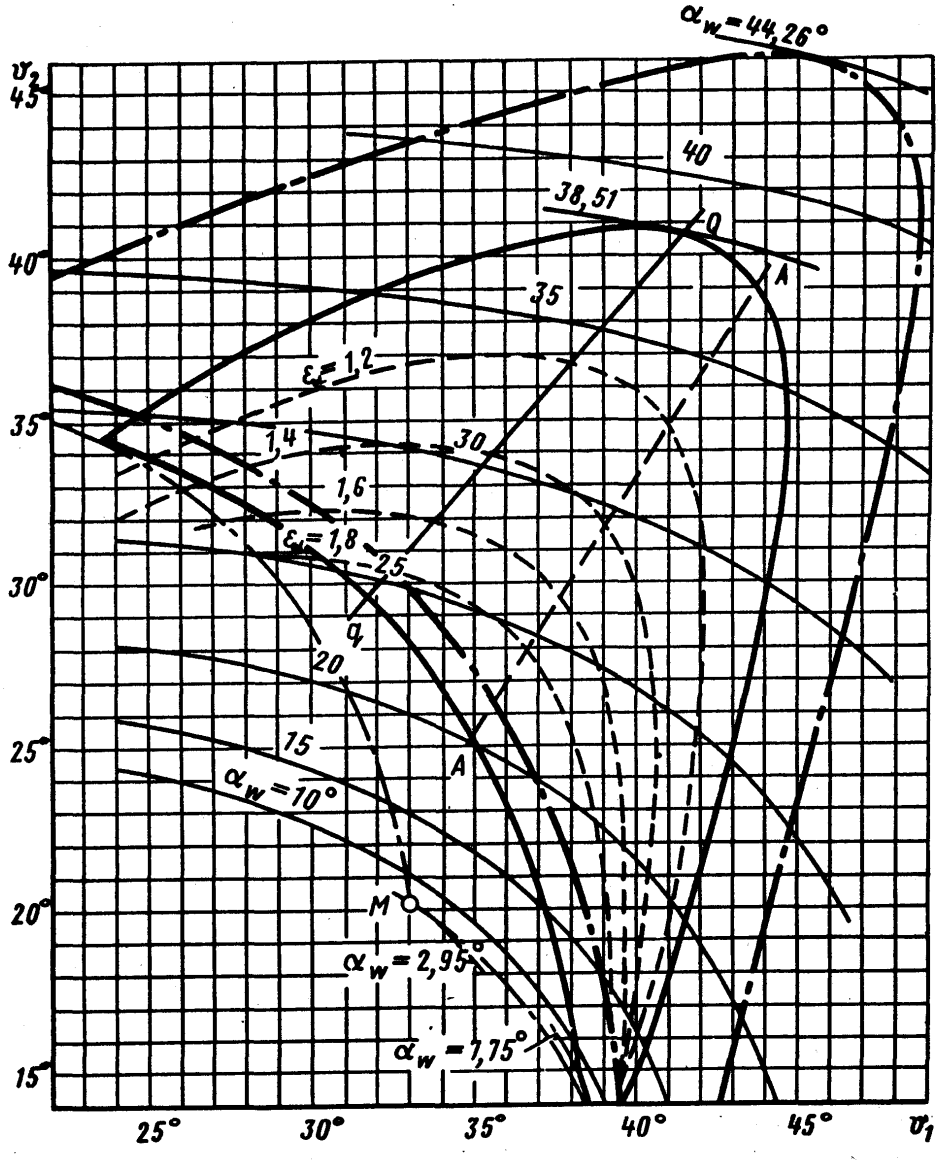
Черт. 84

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Изм. Лист
№ докум.
Подп. Дата



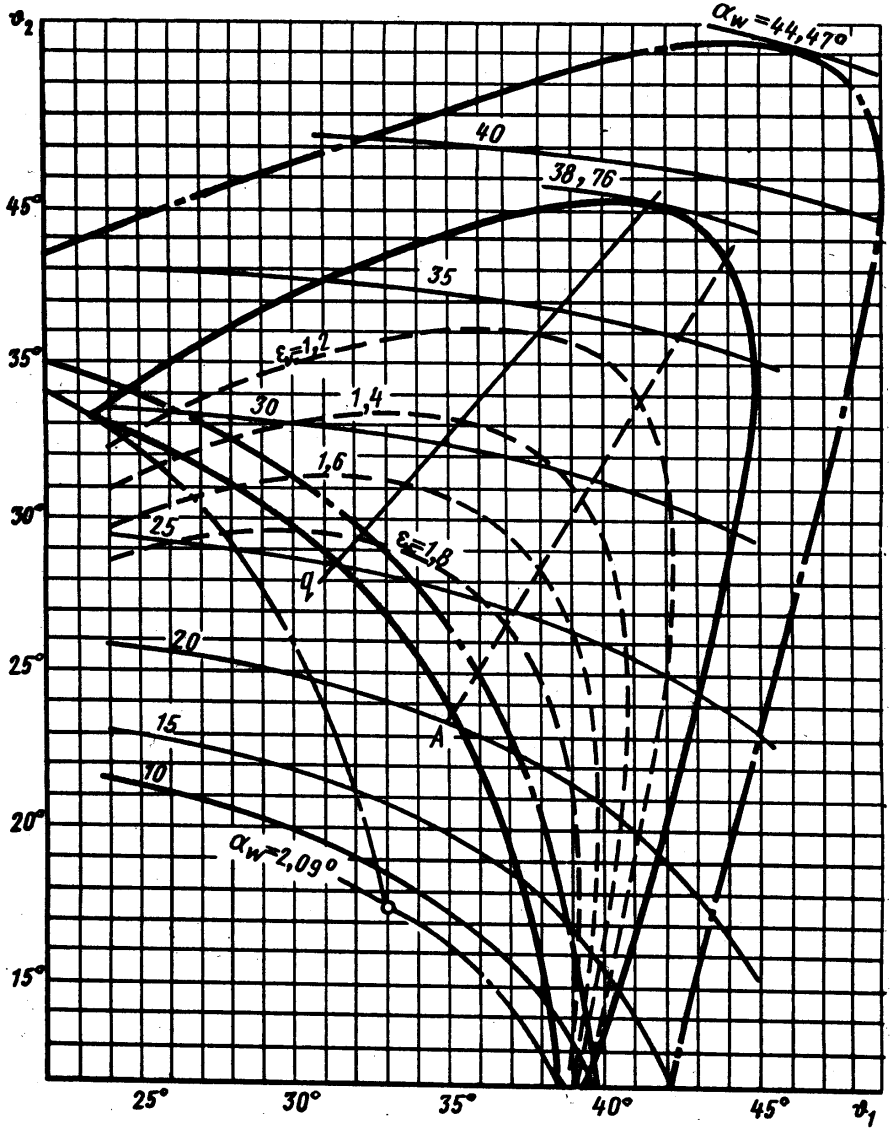
Черт. 85

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084



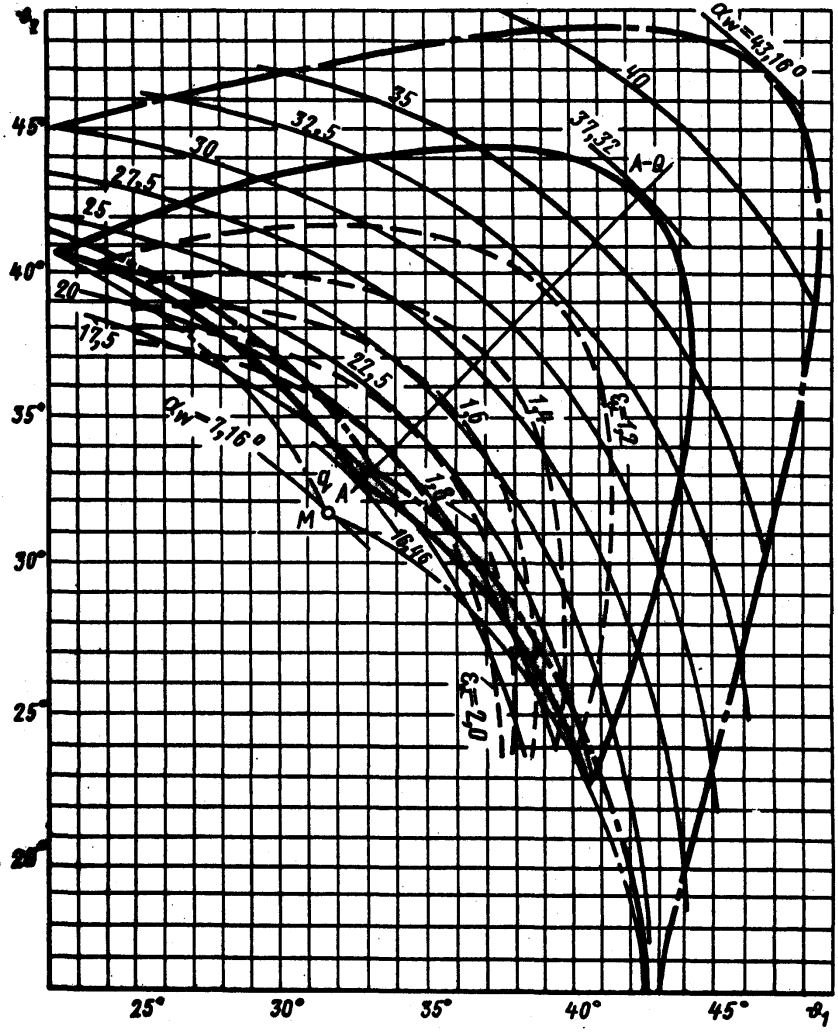
Черт. 86

№ подл. | № дубл.
Взам. инв. №
5084
Подп. и дата | Инв. № подл.



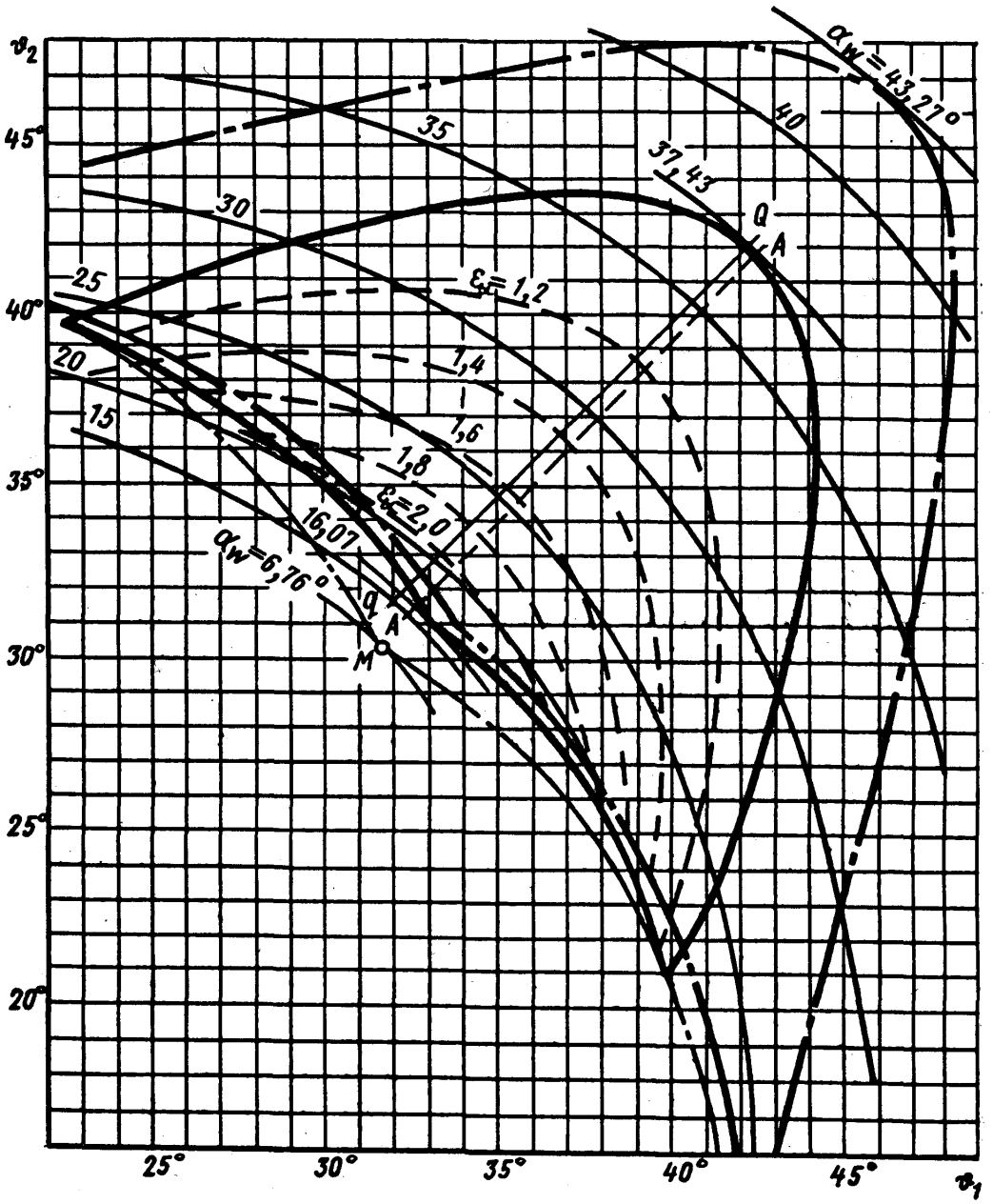
Черт. 87

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника 5064



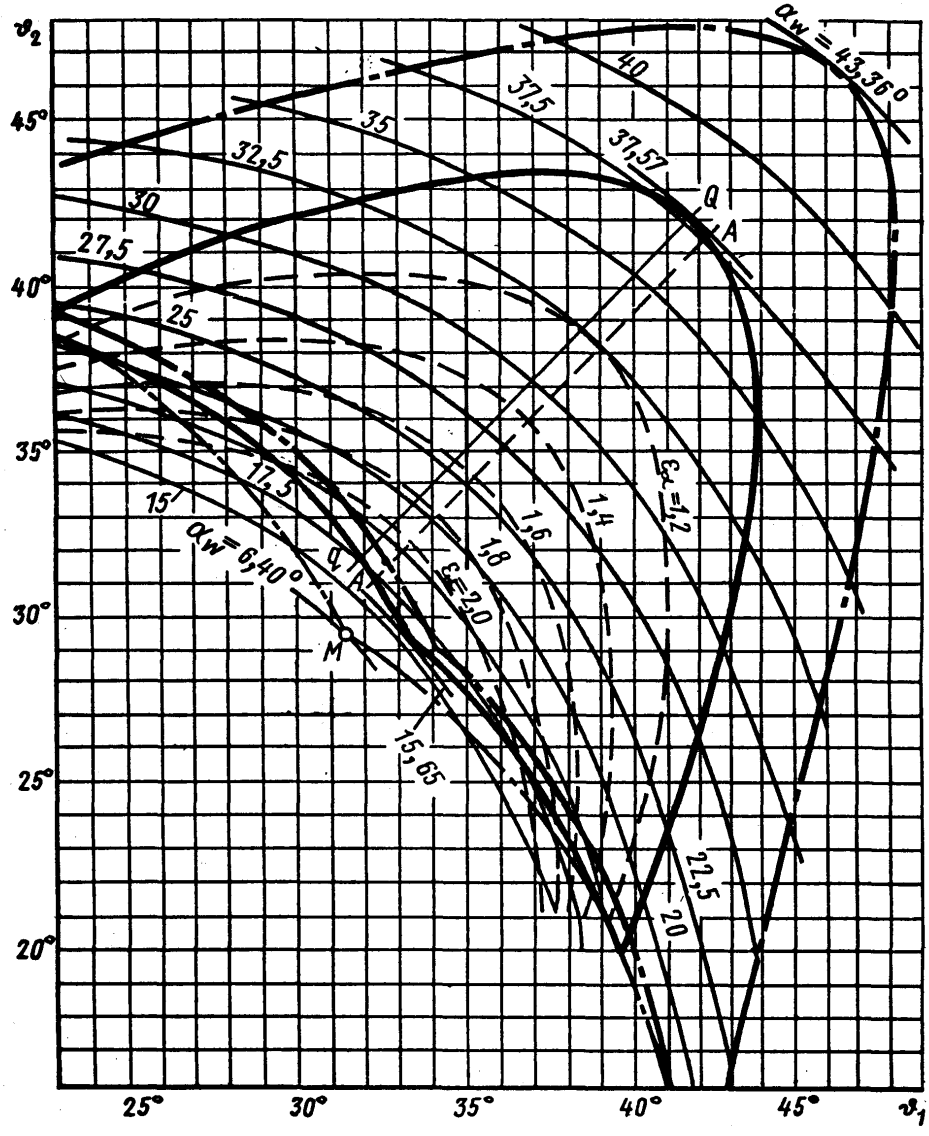
Черт. 88

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



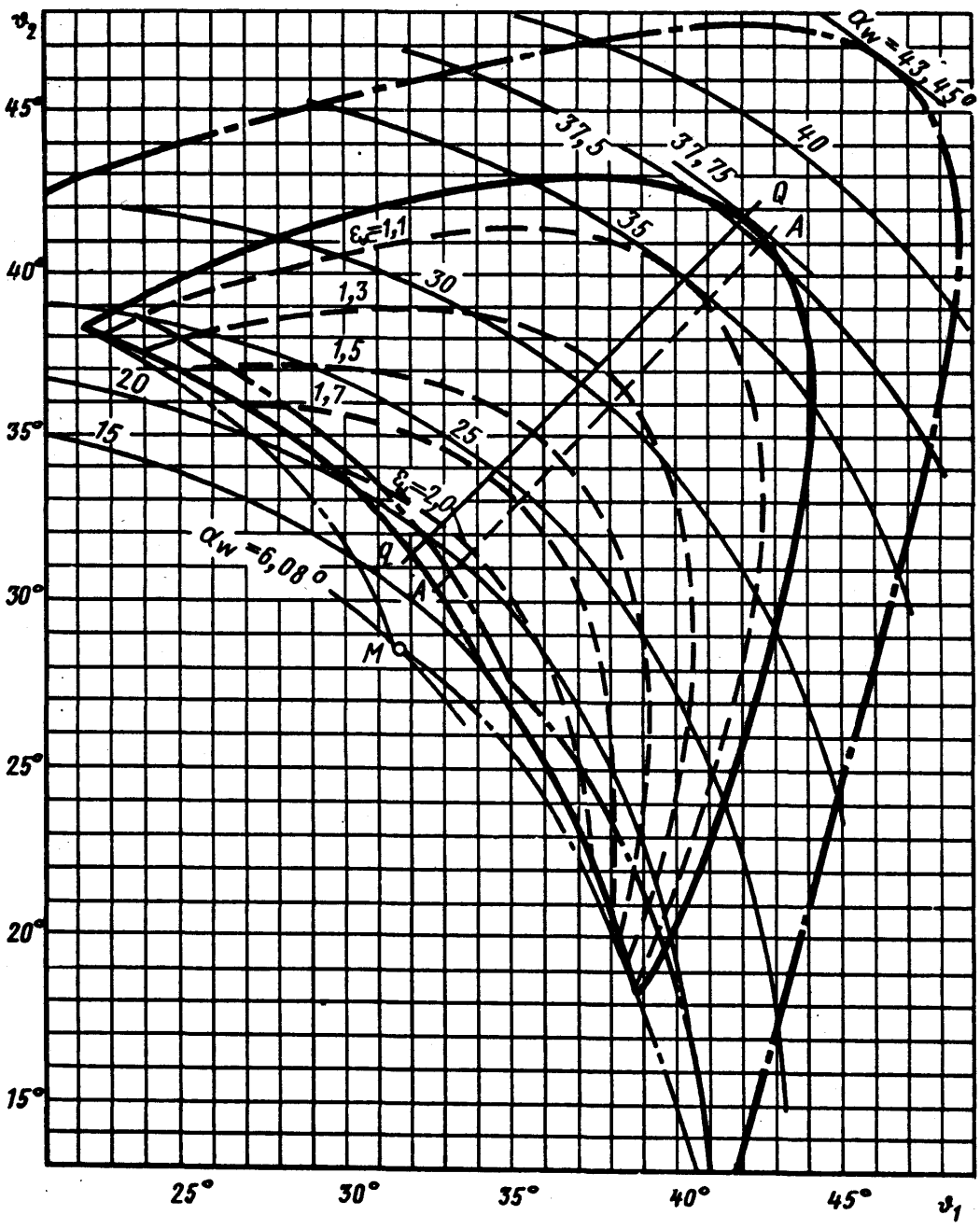
Черт. 89

№ изм.
№ изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



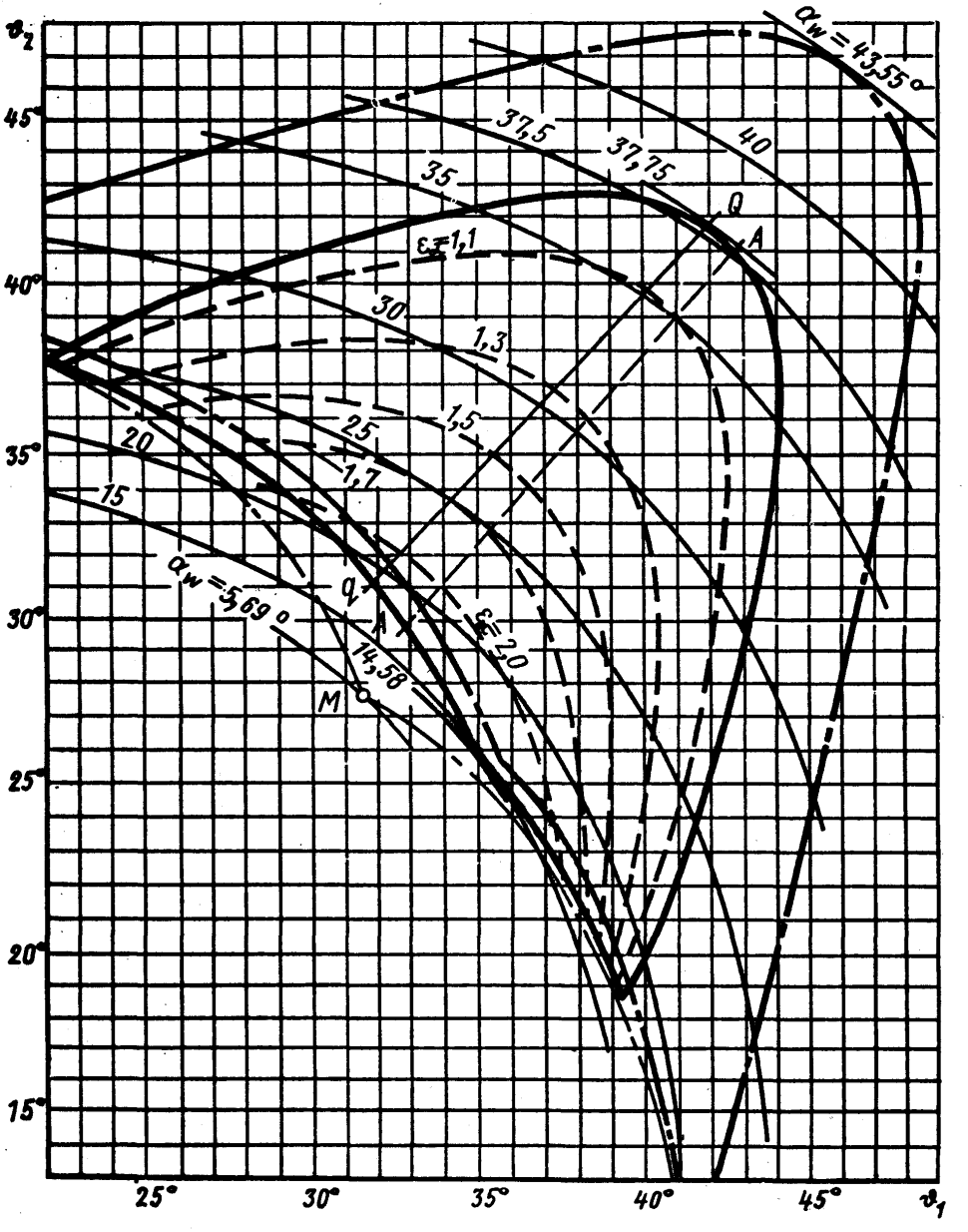
Черт. 90

№ взам.
№ изм.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



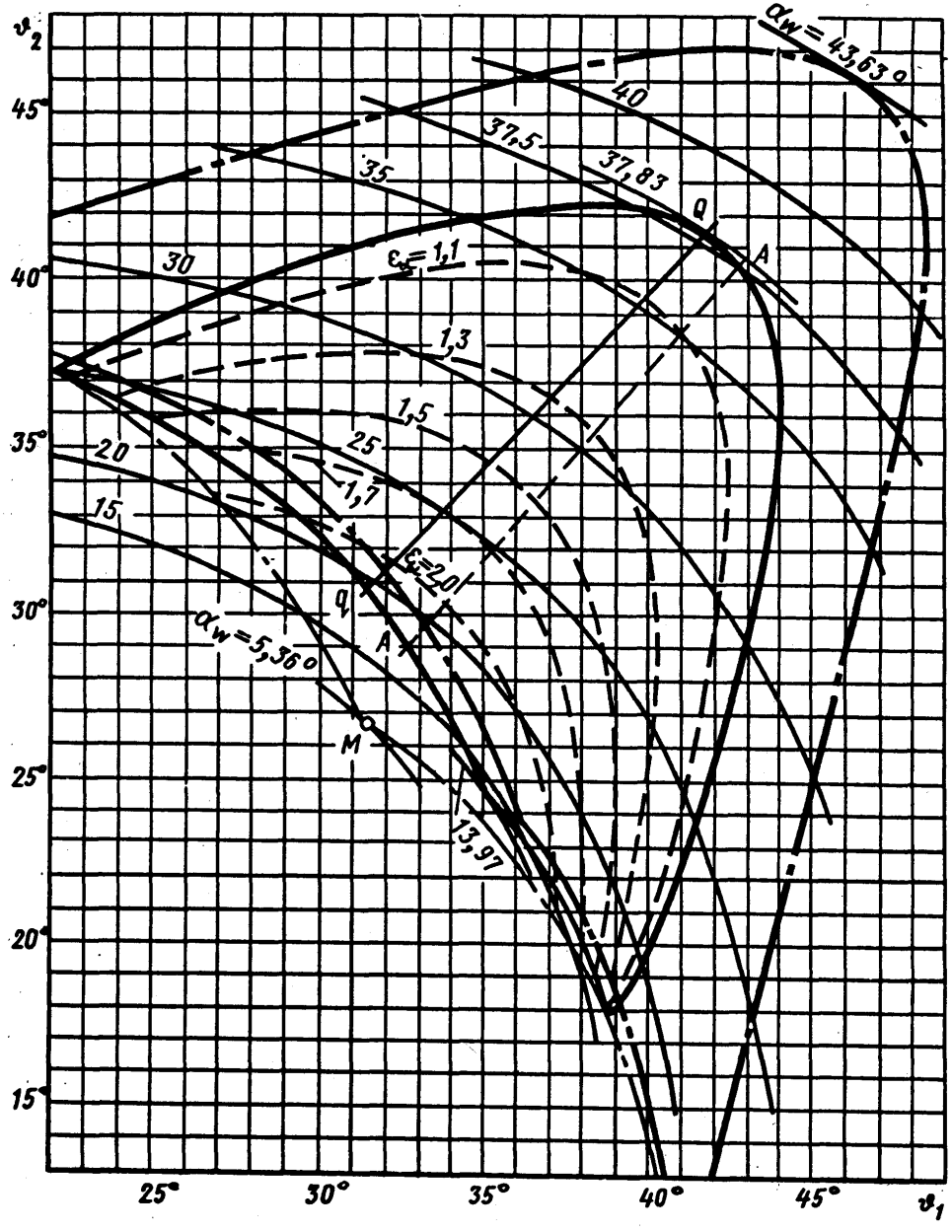
Черт. 91

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



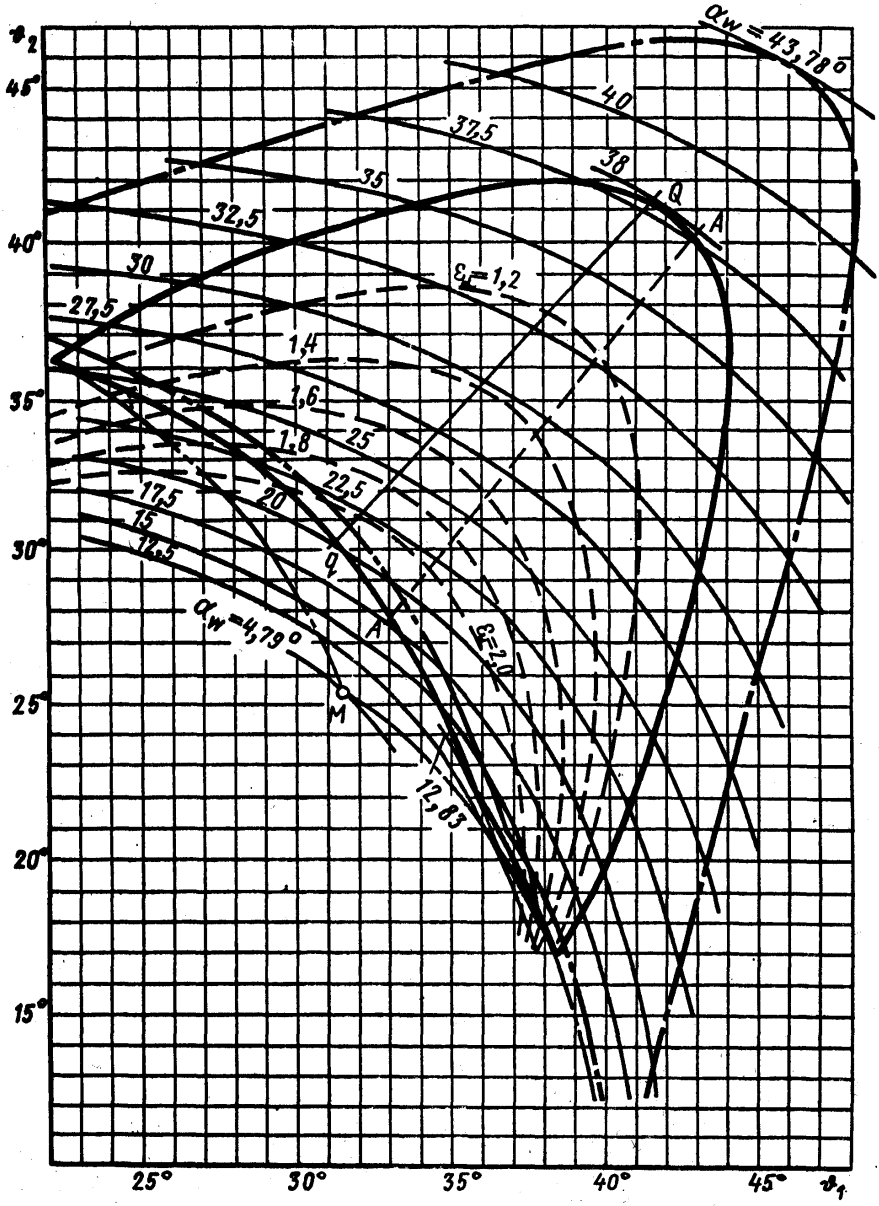
Черт. 92

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



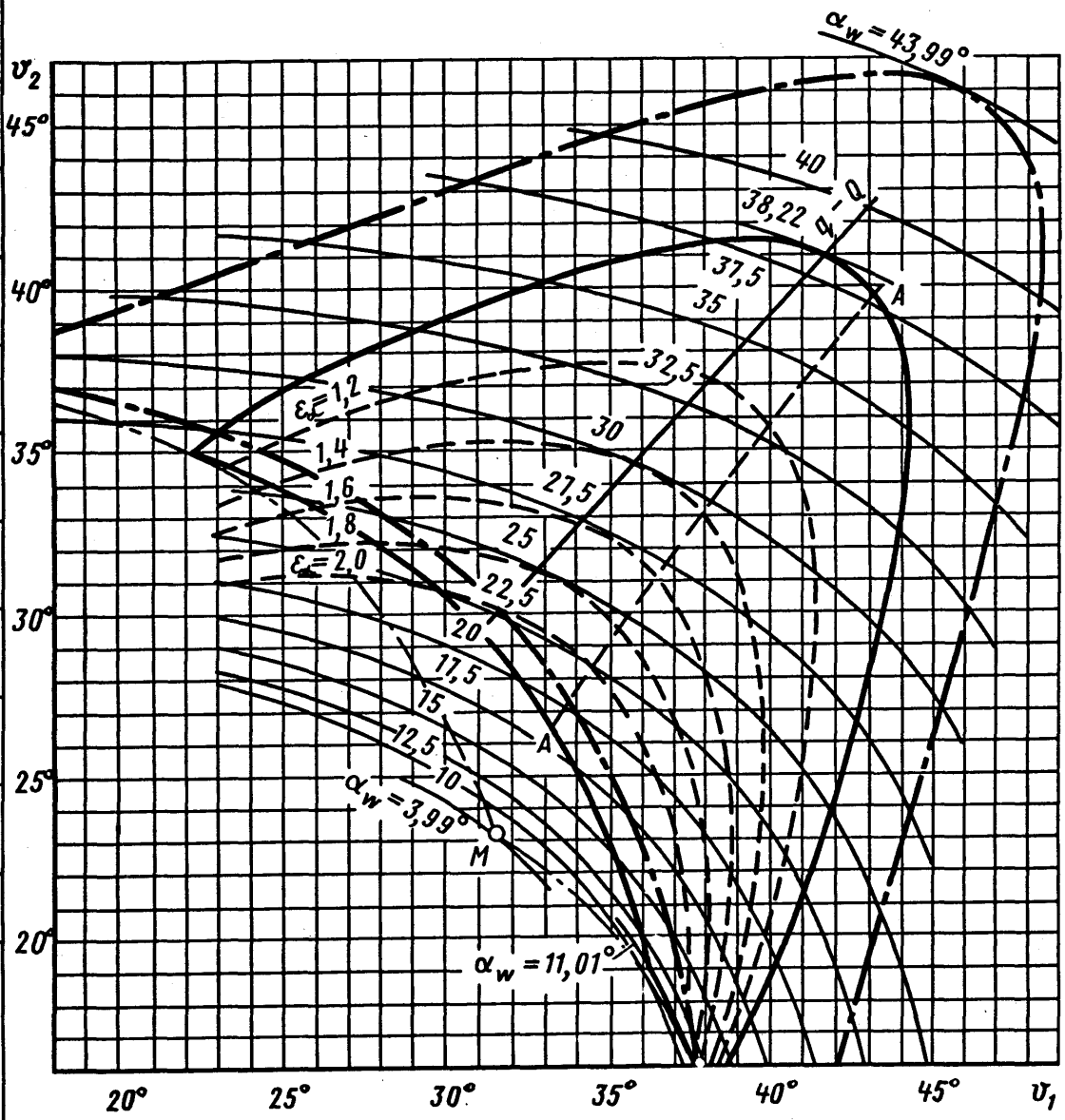
Черт. 93

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



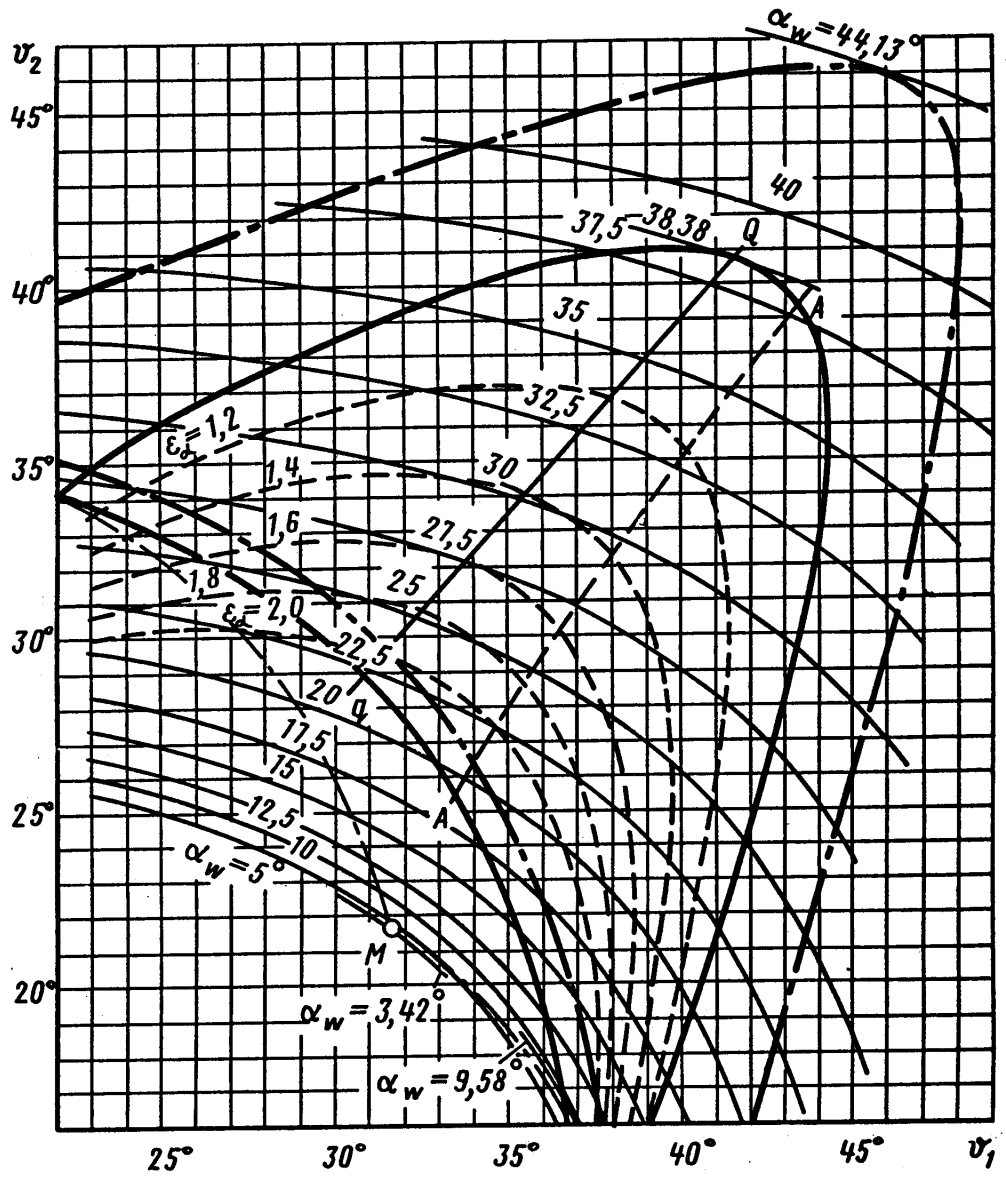
Черт. 94

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5064



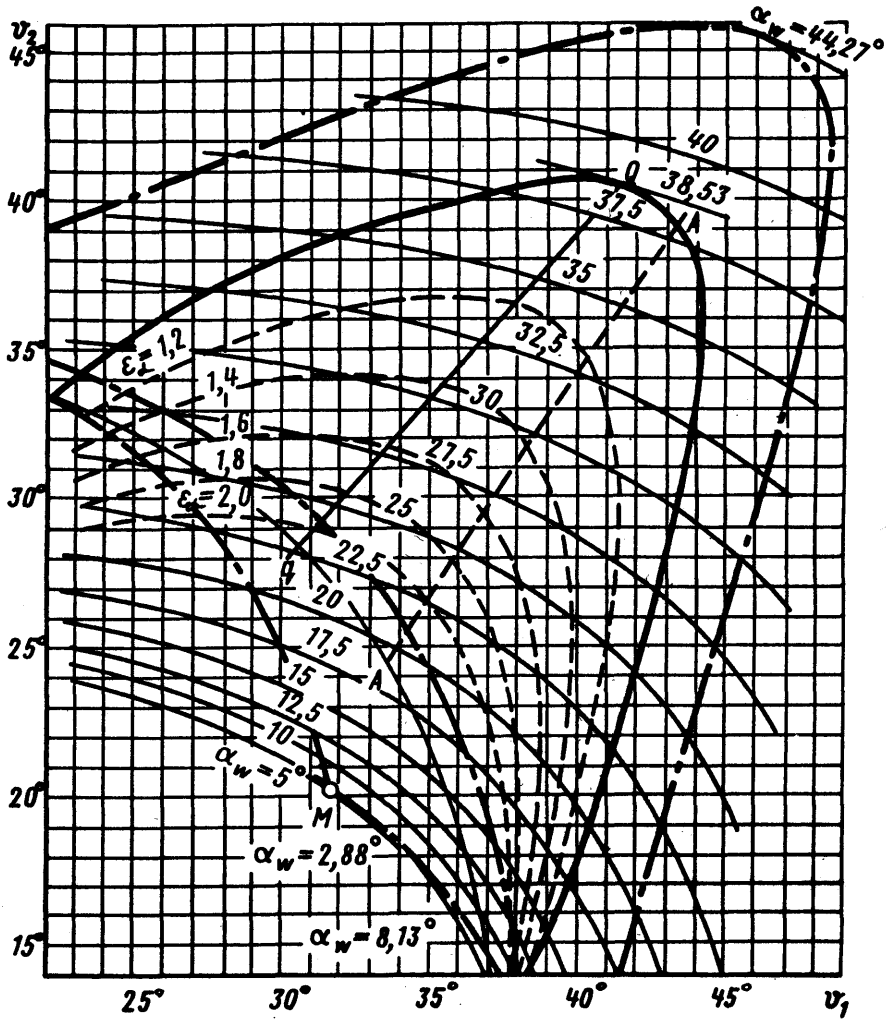
Черт. 95

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



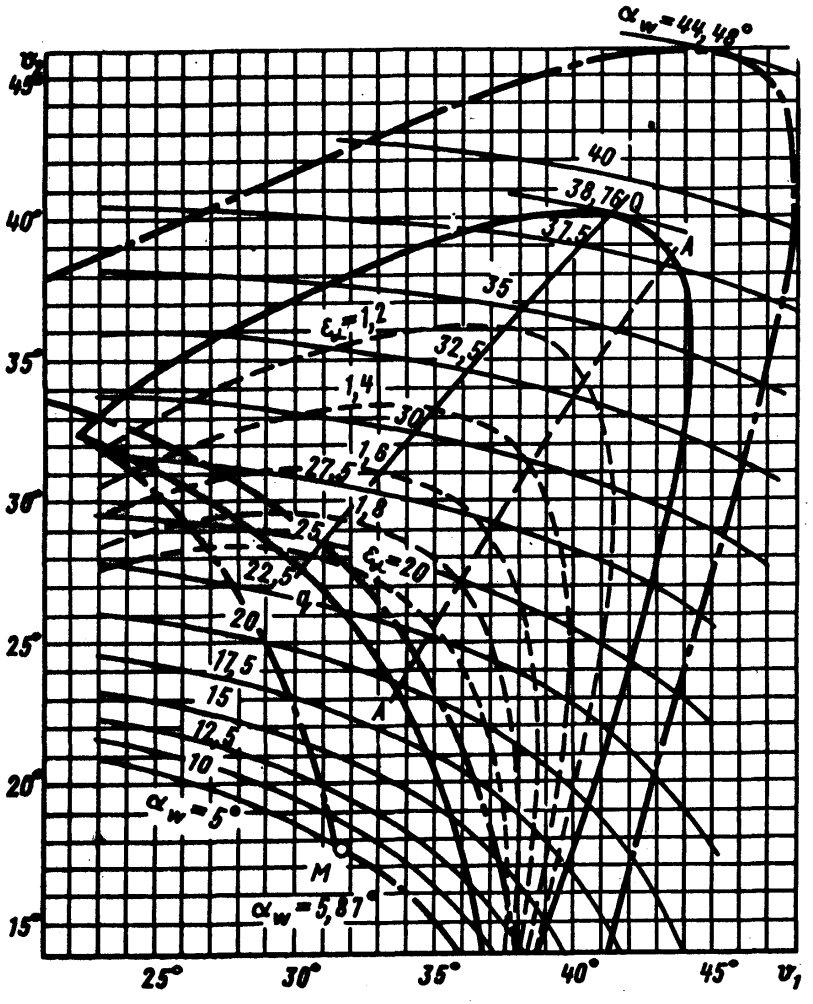
Черт. 96

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



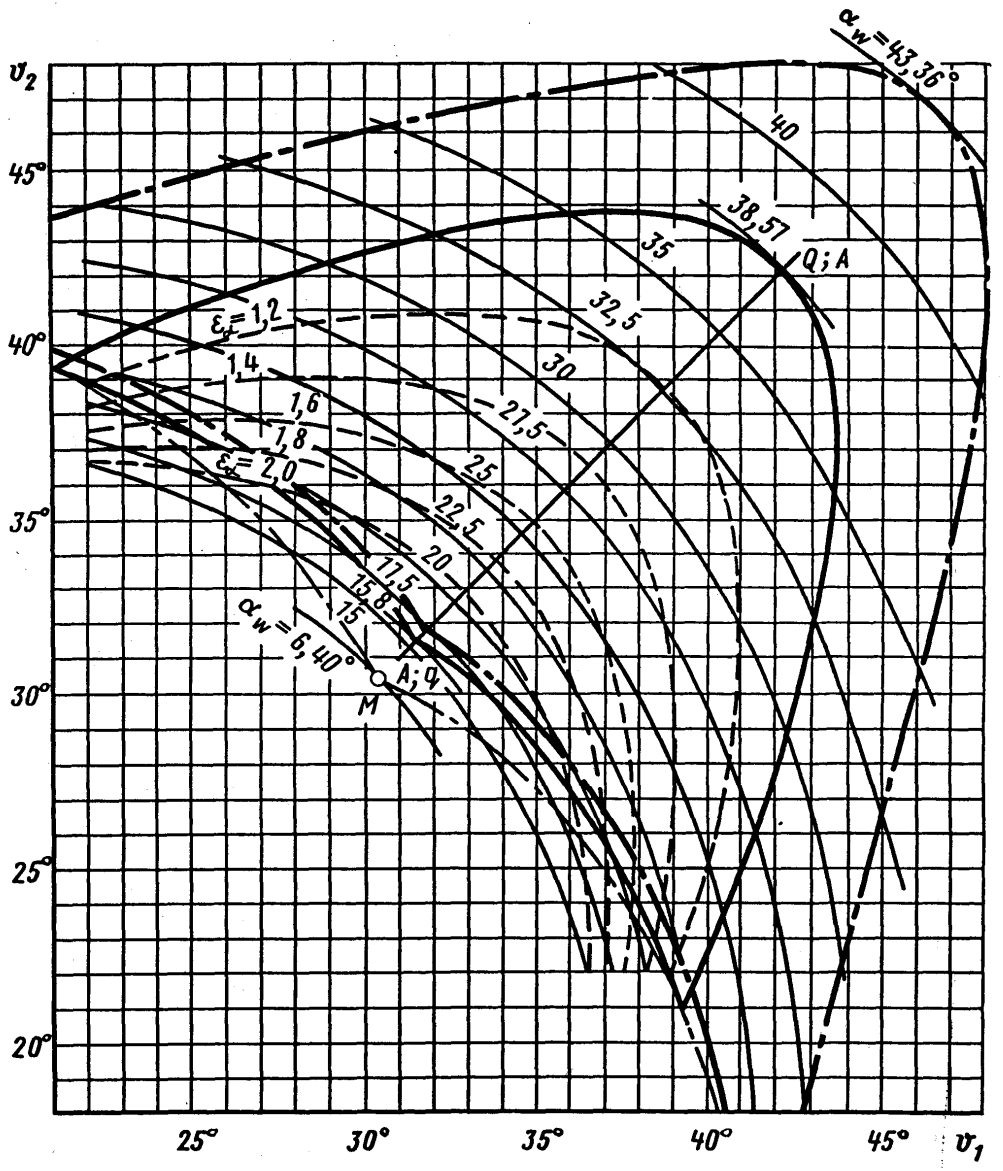
Черт. 97

№ изм. | № изв.
5084
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



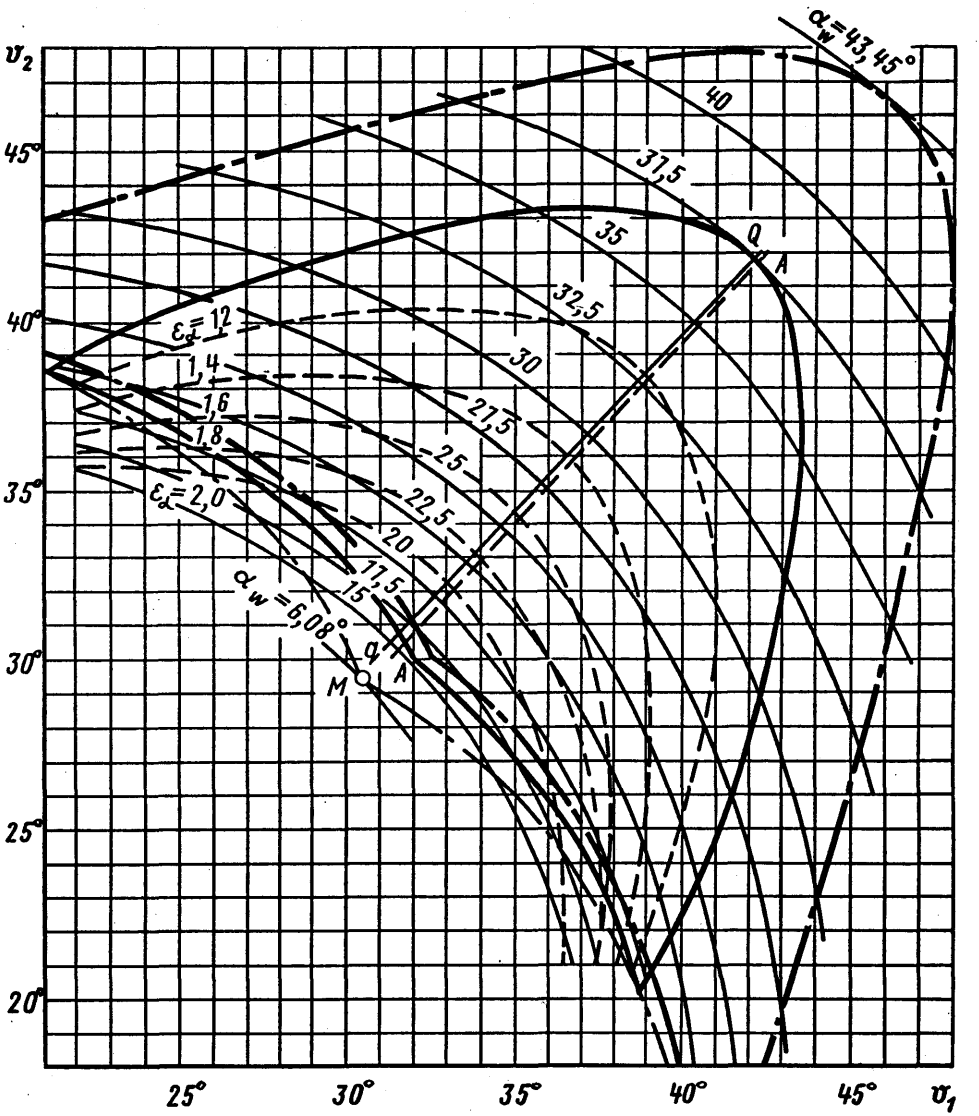
Черт. 98

Инв. № дубл. | Инв. № подл. | 5084 | Инв. № орг. | Инв. № сов.



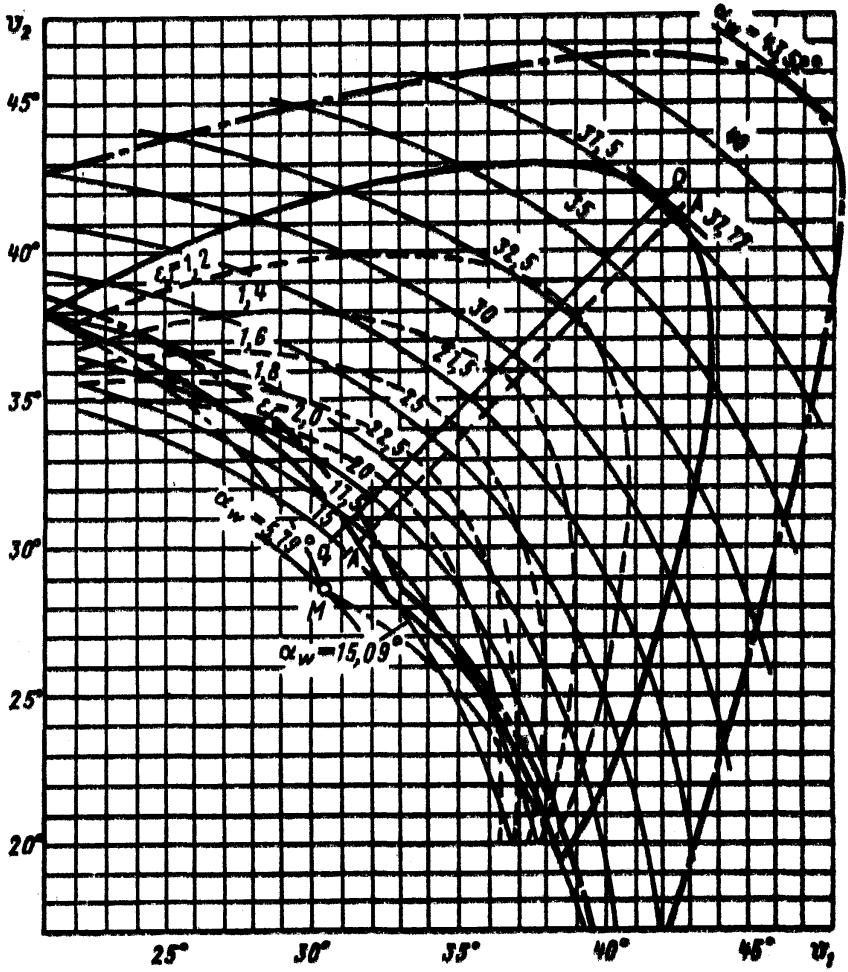
Черт. 99

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника

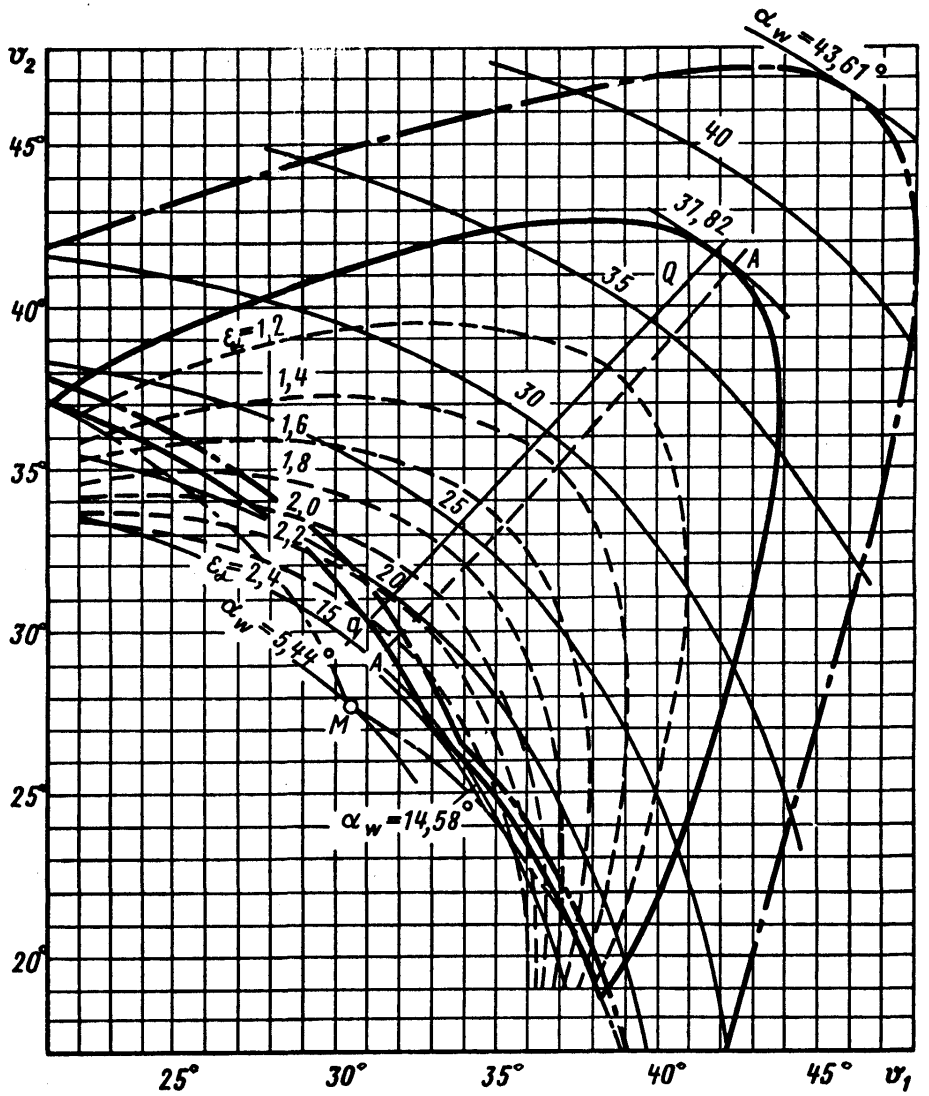


Черт. 100

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника

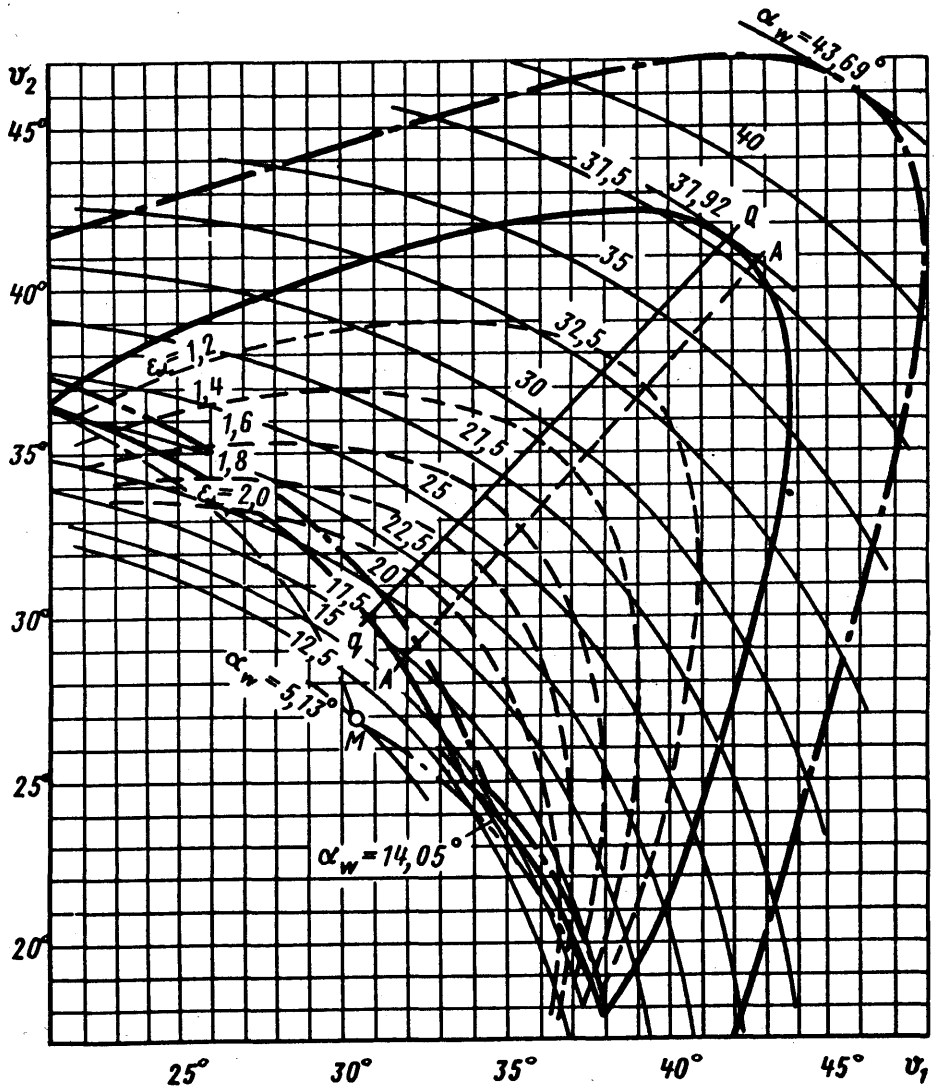

v_2
45°
40°
35°
30°
25°
20°
25°
30°
35°
40°
45°
v_1
α_w=17,09°
32,5
35
37,5
30
27,5
25
22,5
20
17,5
15
12,5
α_w=12,19°
M
α_w=15,09°
cr 1,2
1,4
1,6
1,8
cr 2,0

Черт. 101



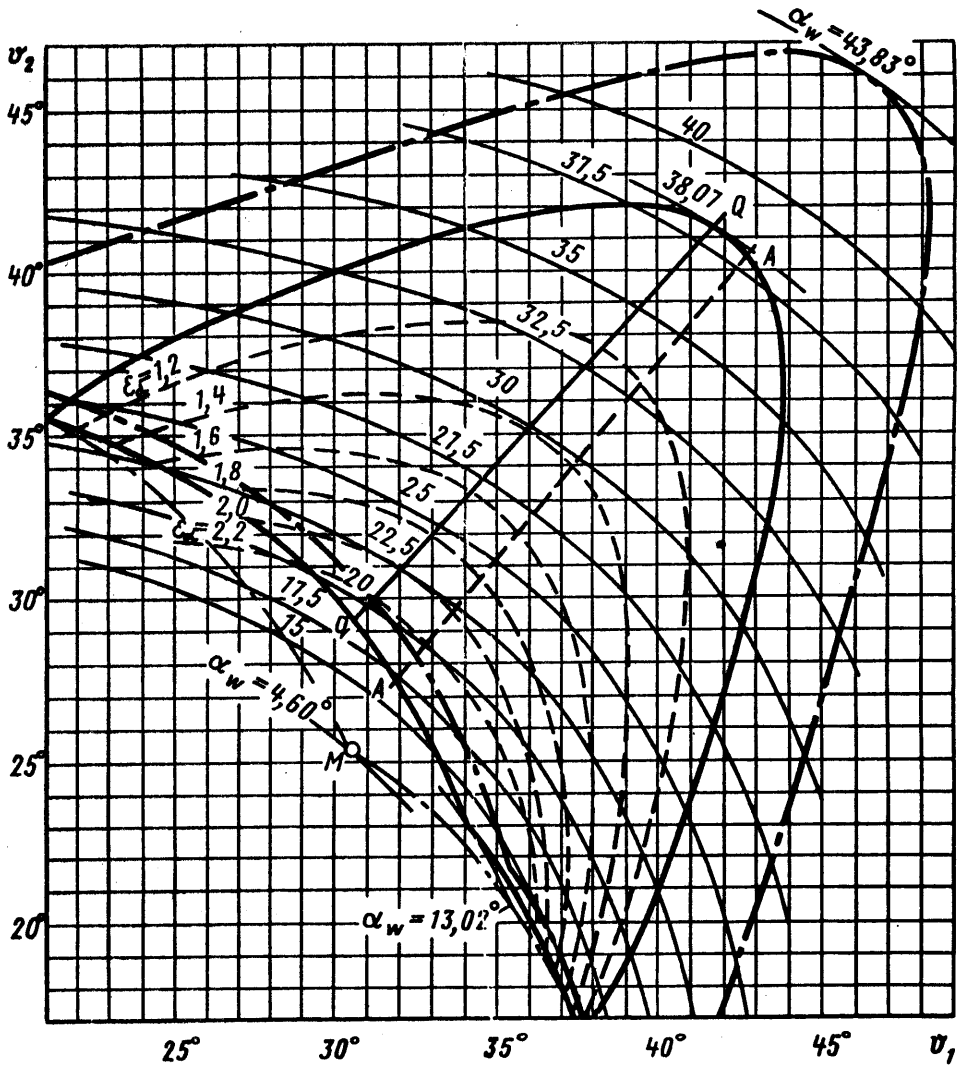
Черт. 102

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изм.



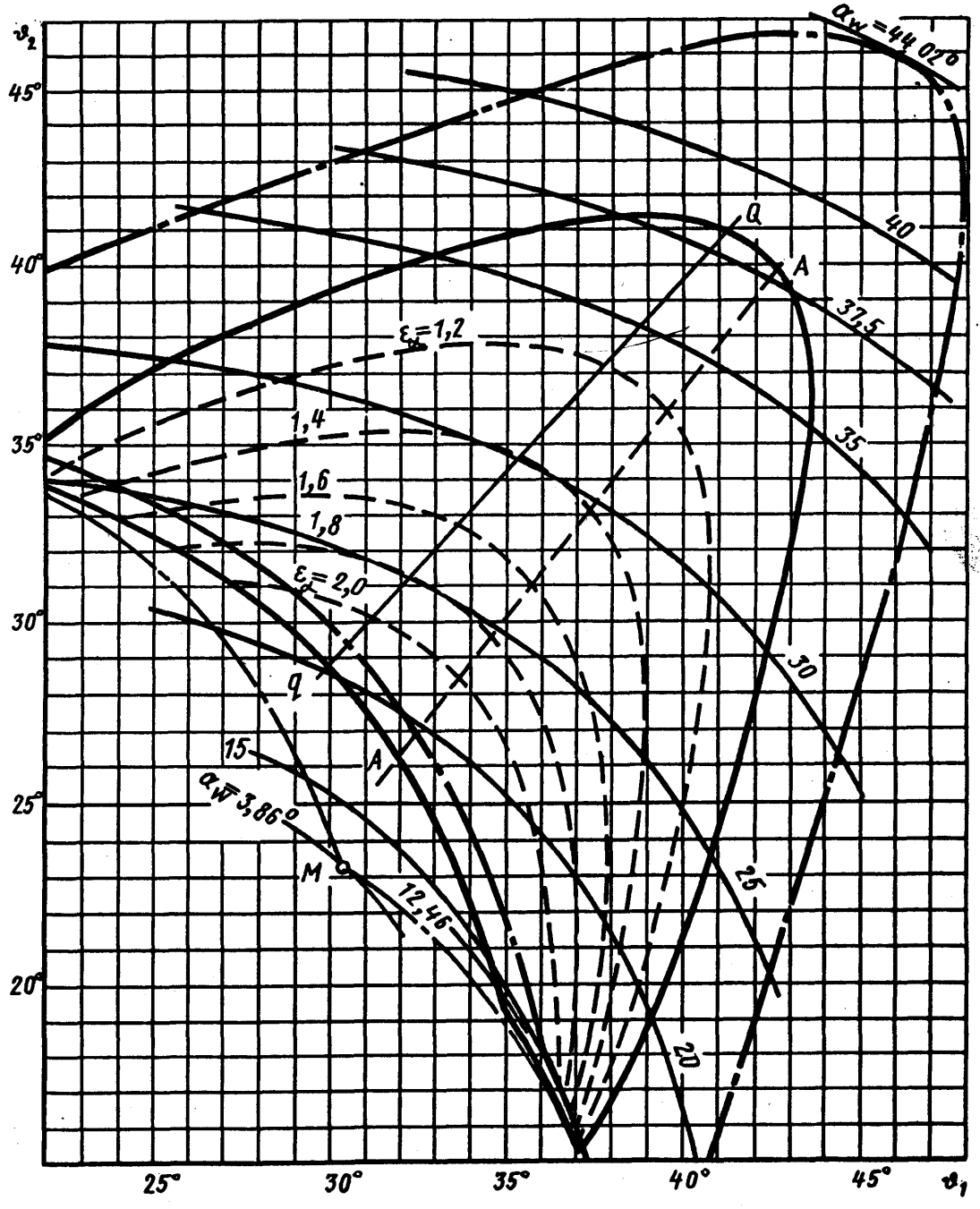
Черт. 103

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



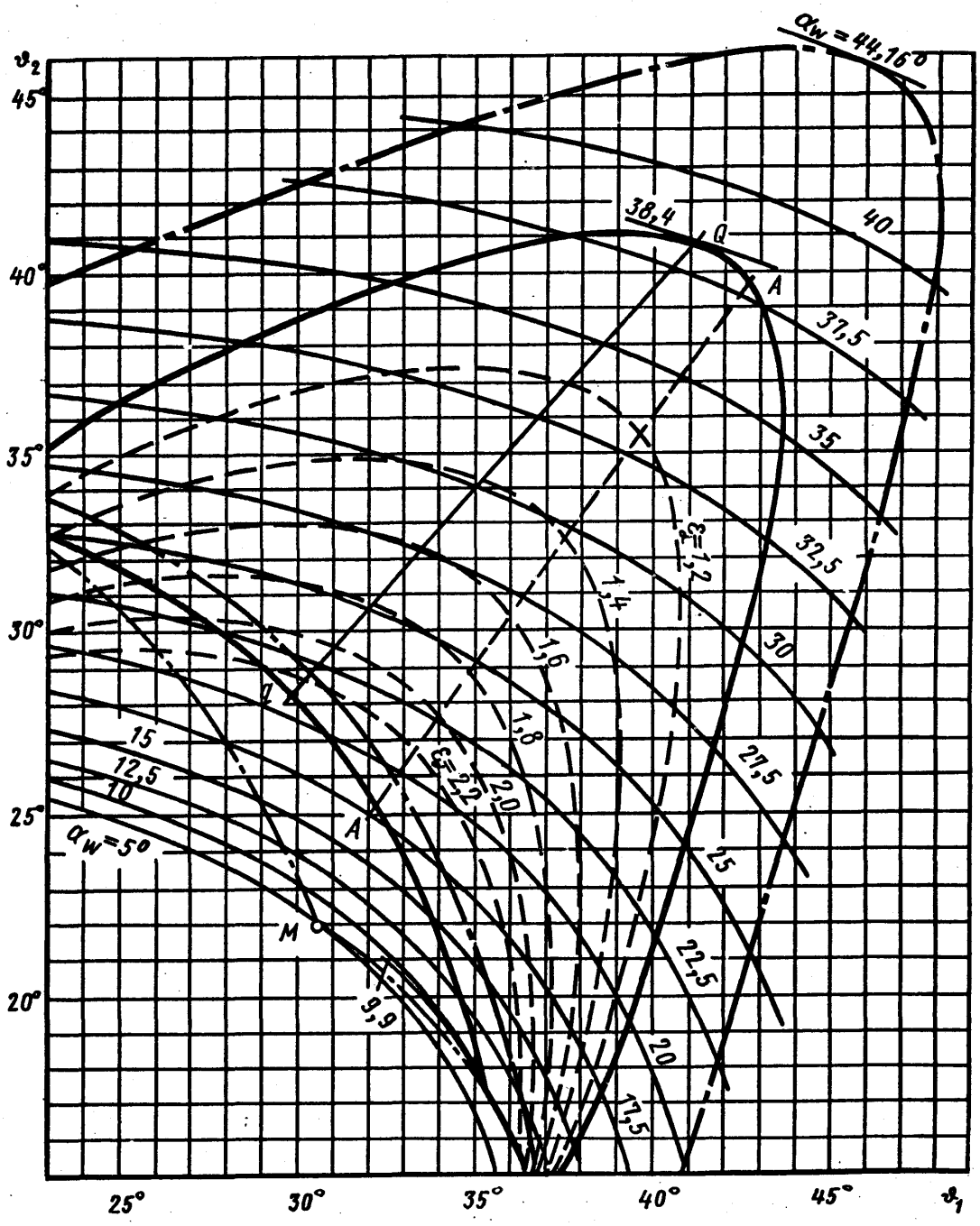
Черт. 104

№ изм. № изв.
5084
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



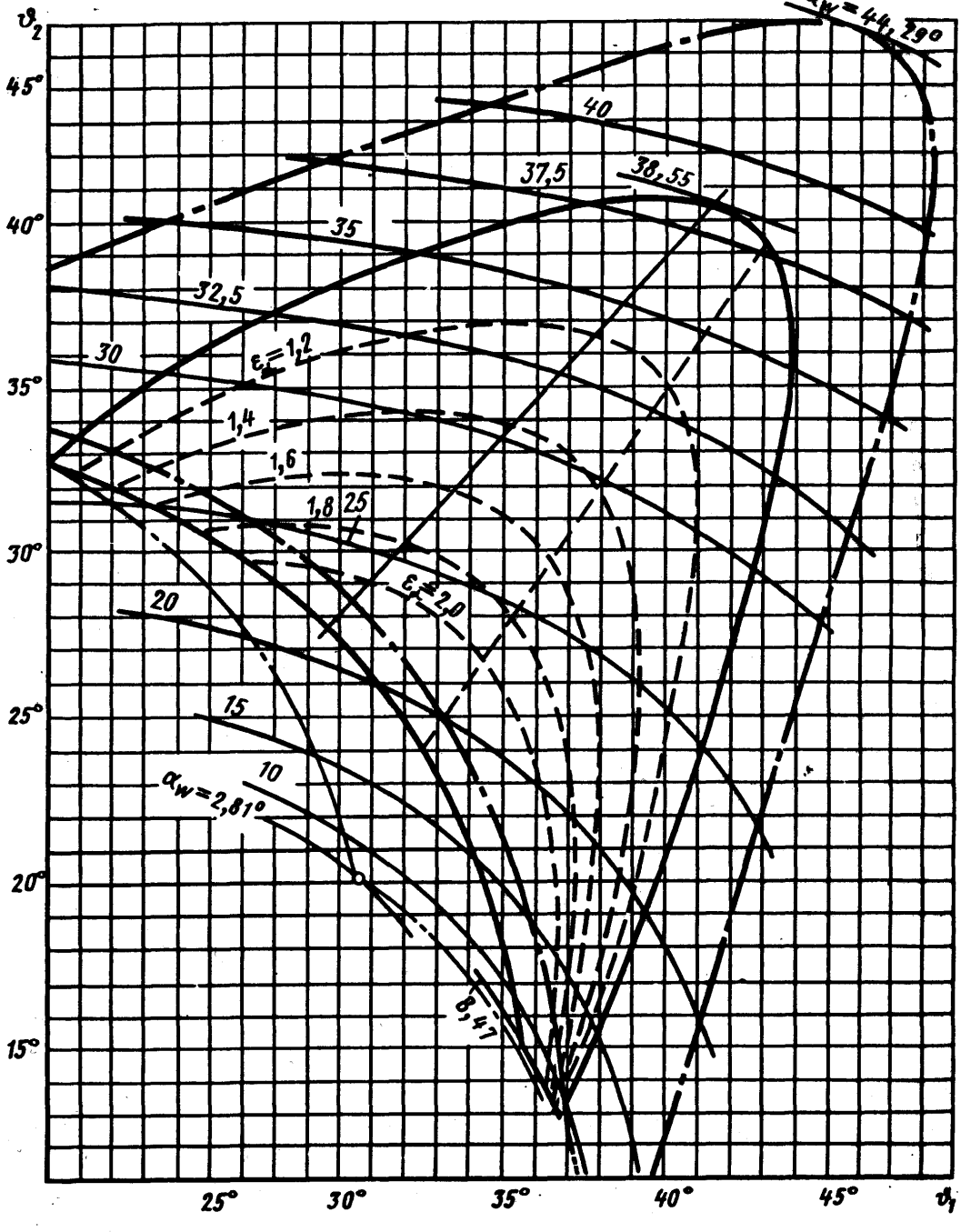
Черт. 105

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника 5064



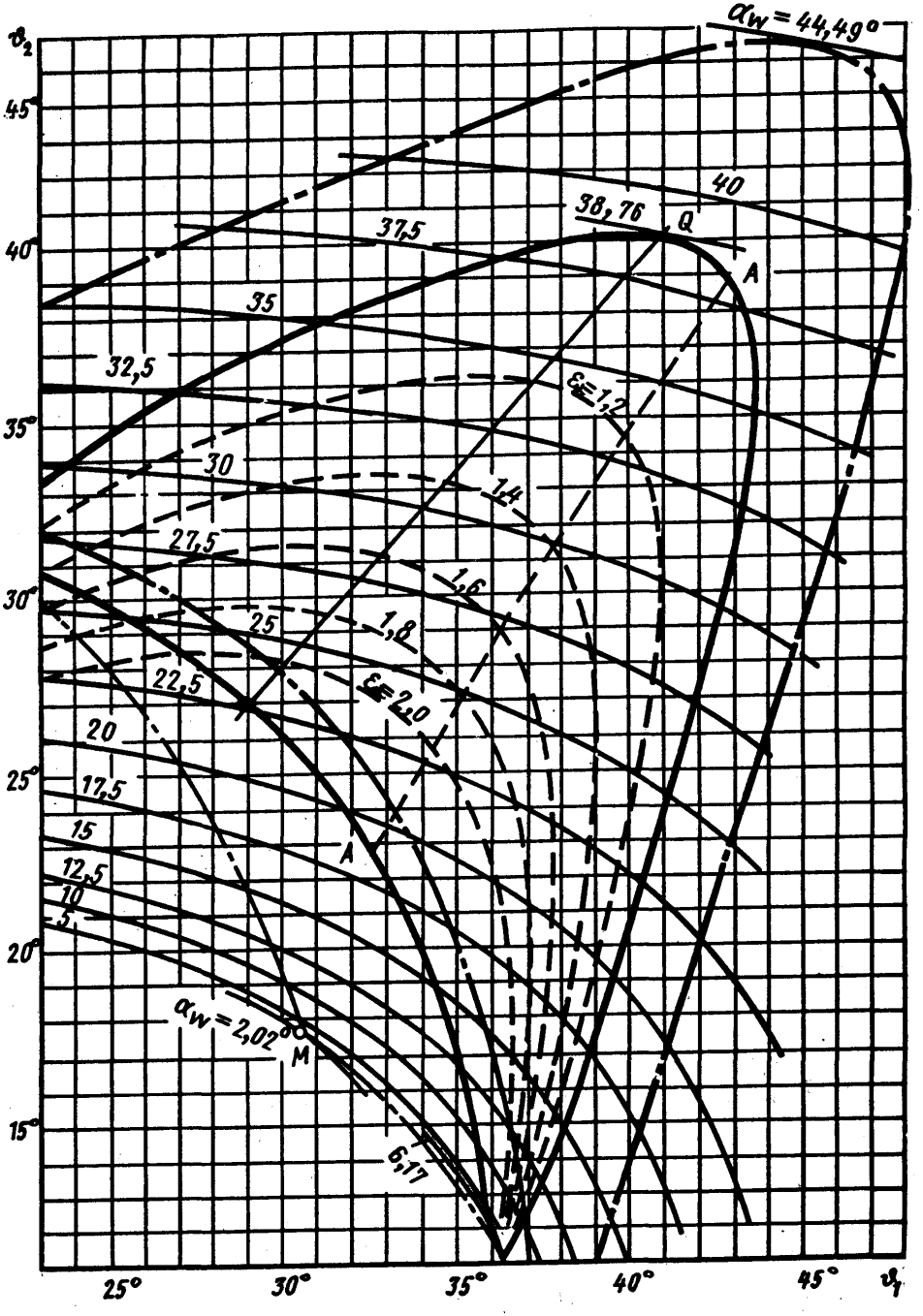
Черт. 106

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



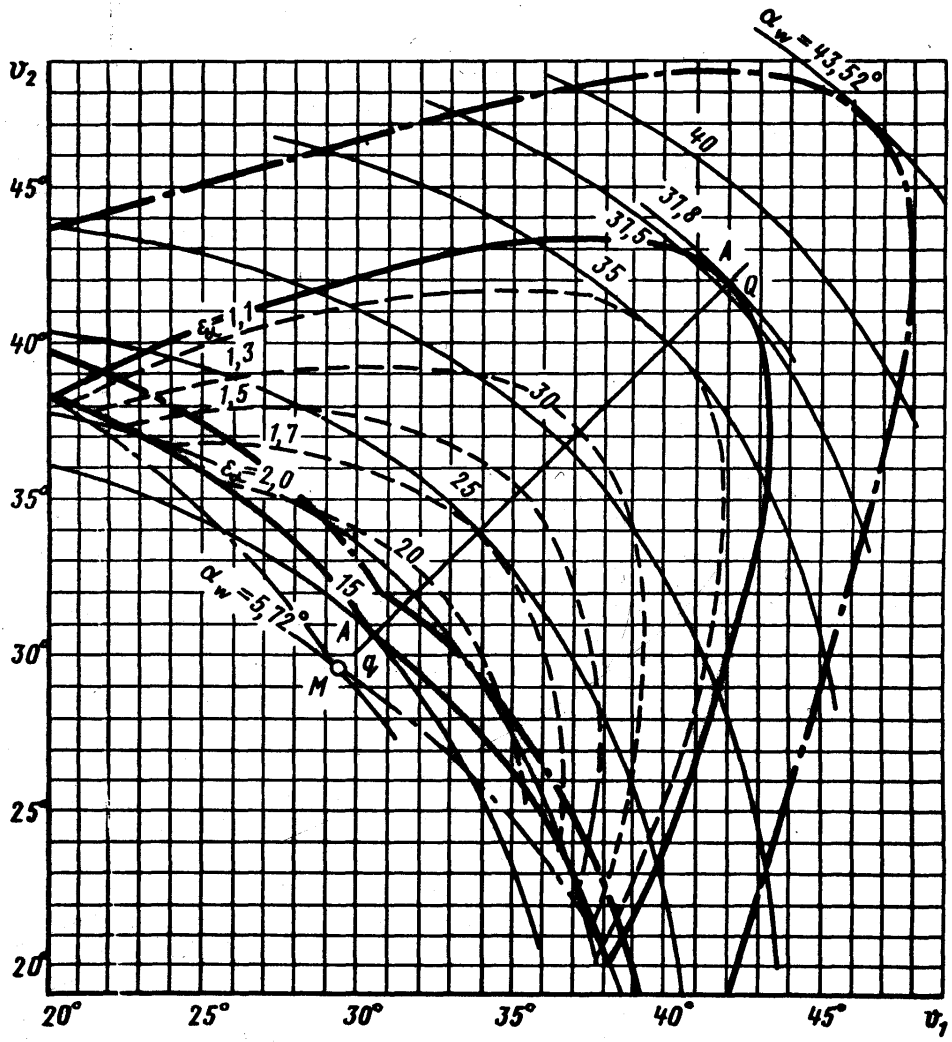
Черт. 107

№ изм. № изв. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



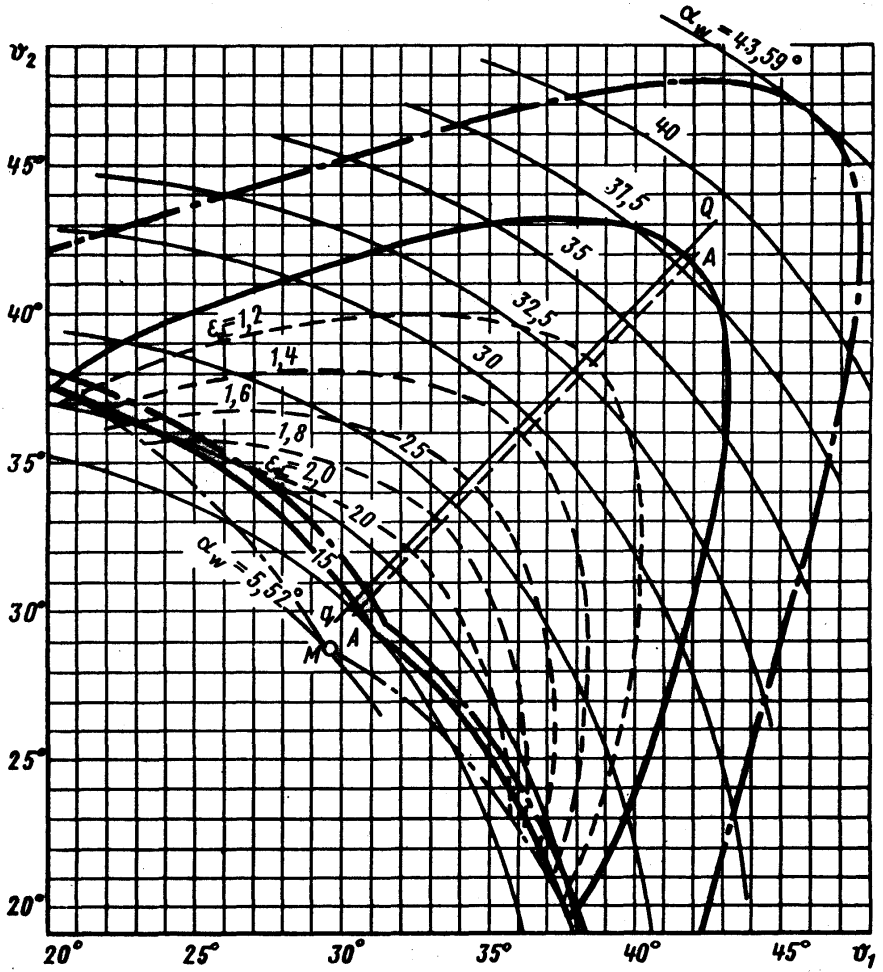
Черт. 108

№ подл. | № дубл. | Взам. № | Инв. № подл. | 5084



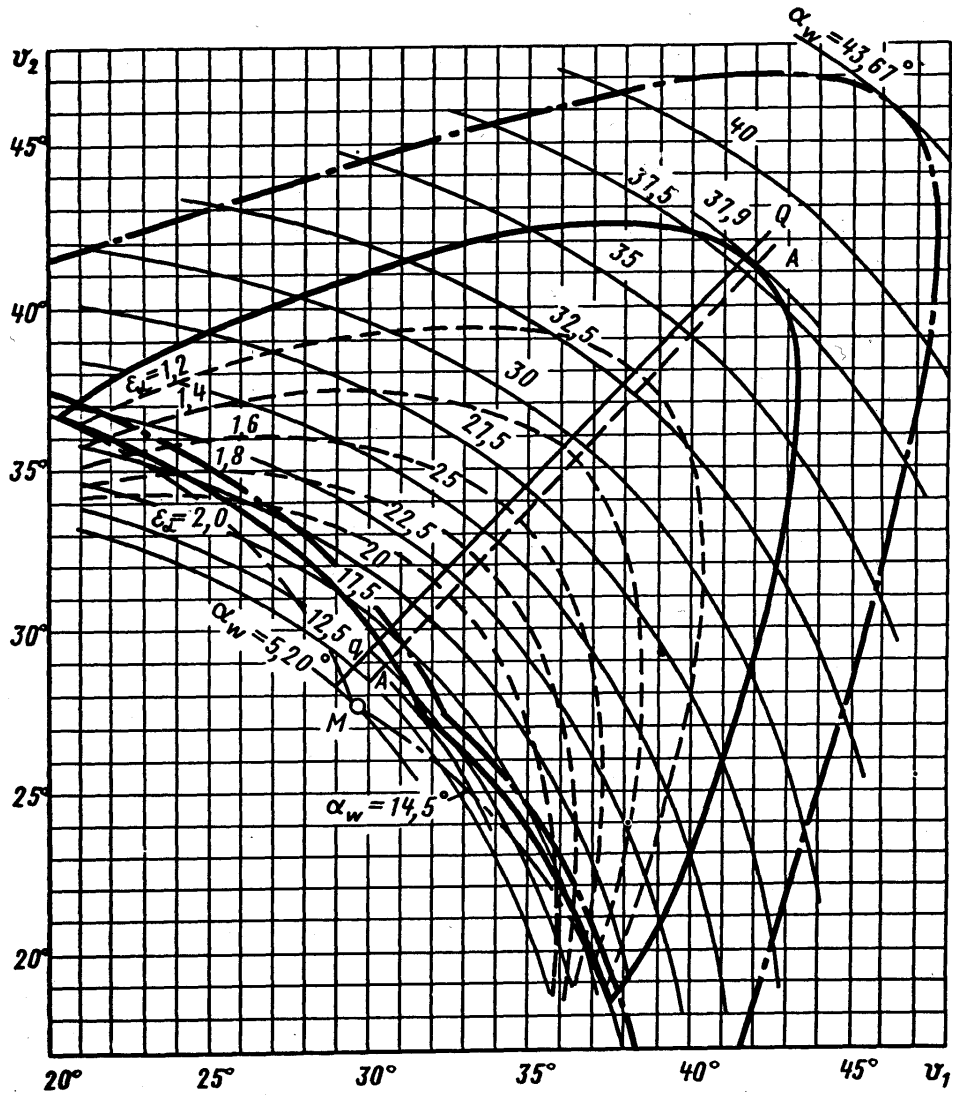
Черт. 109

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



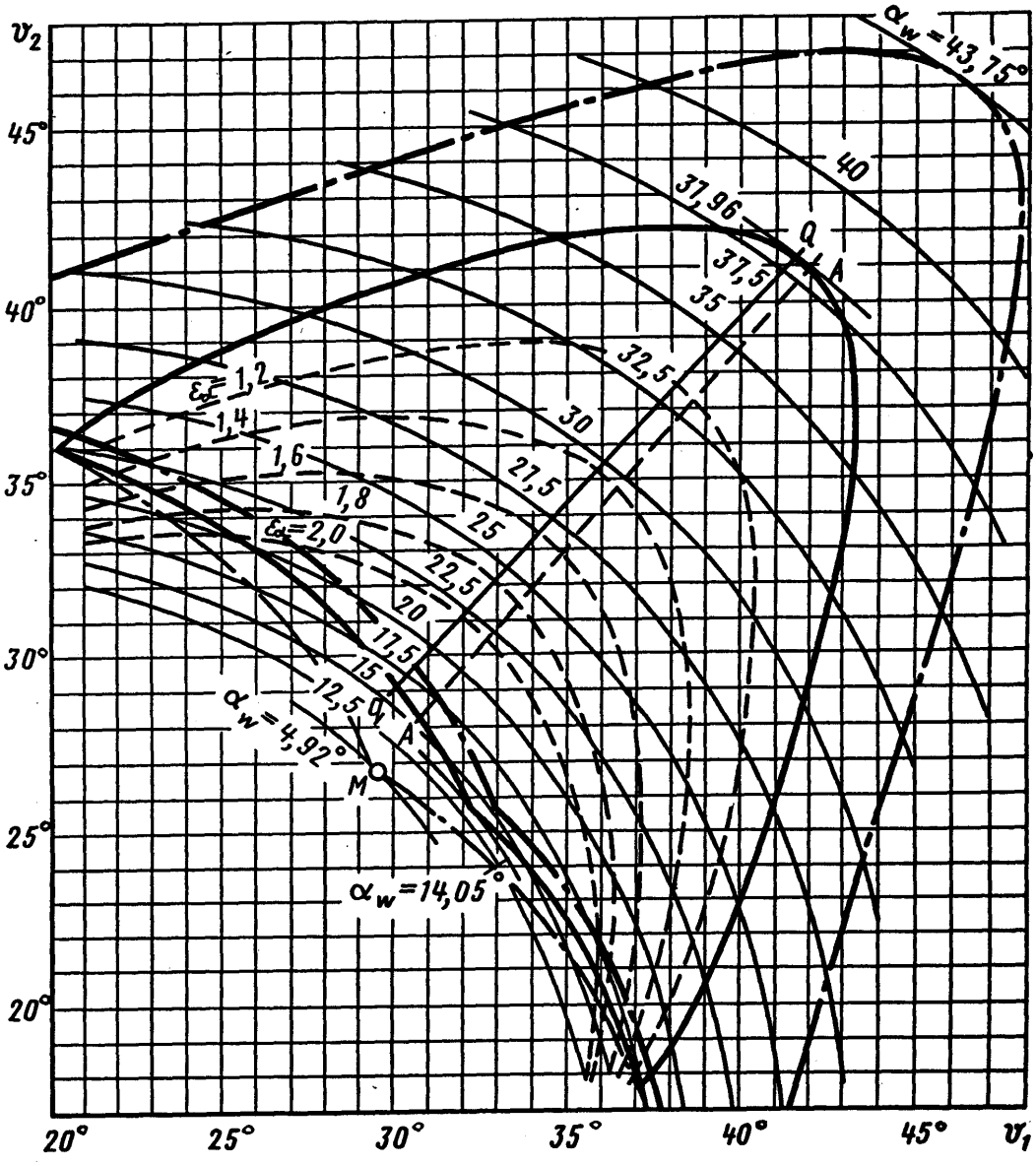
Черт. 110

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



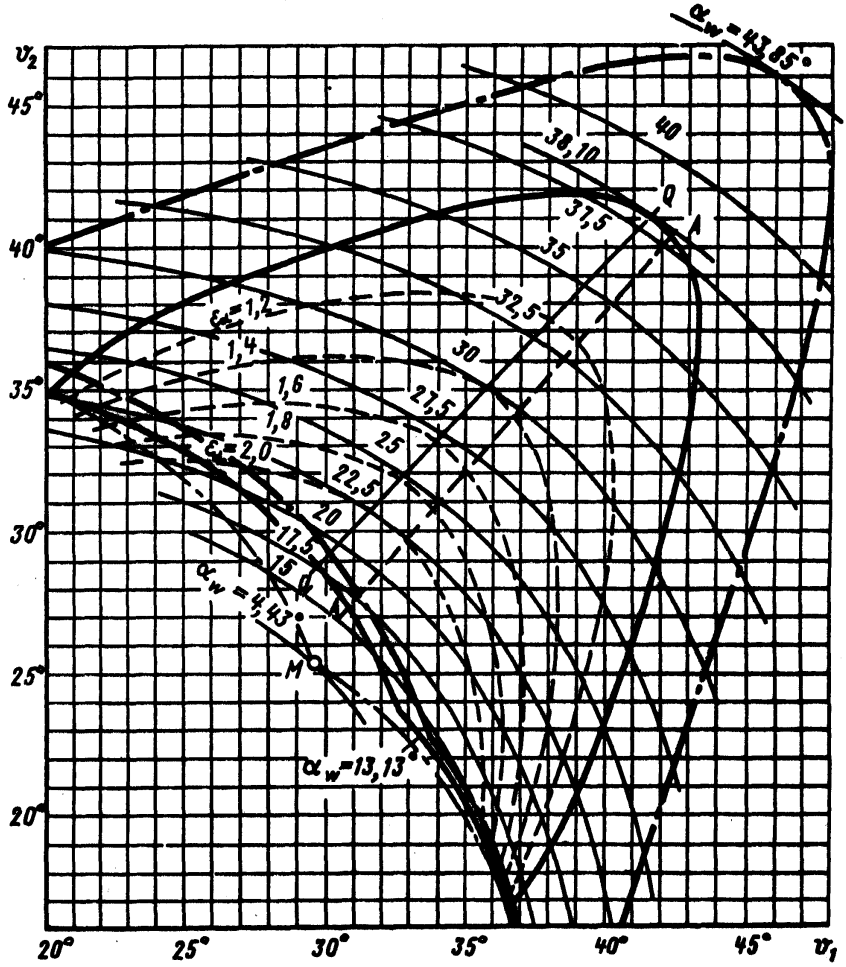
Черт. 111

№ взам.
№ изв.
5084
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



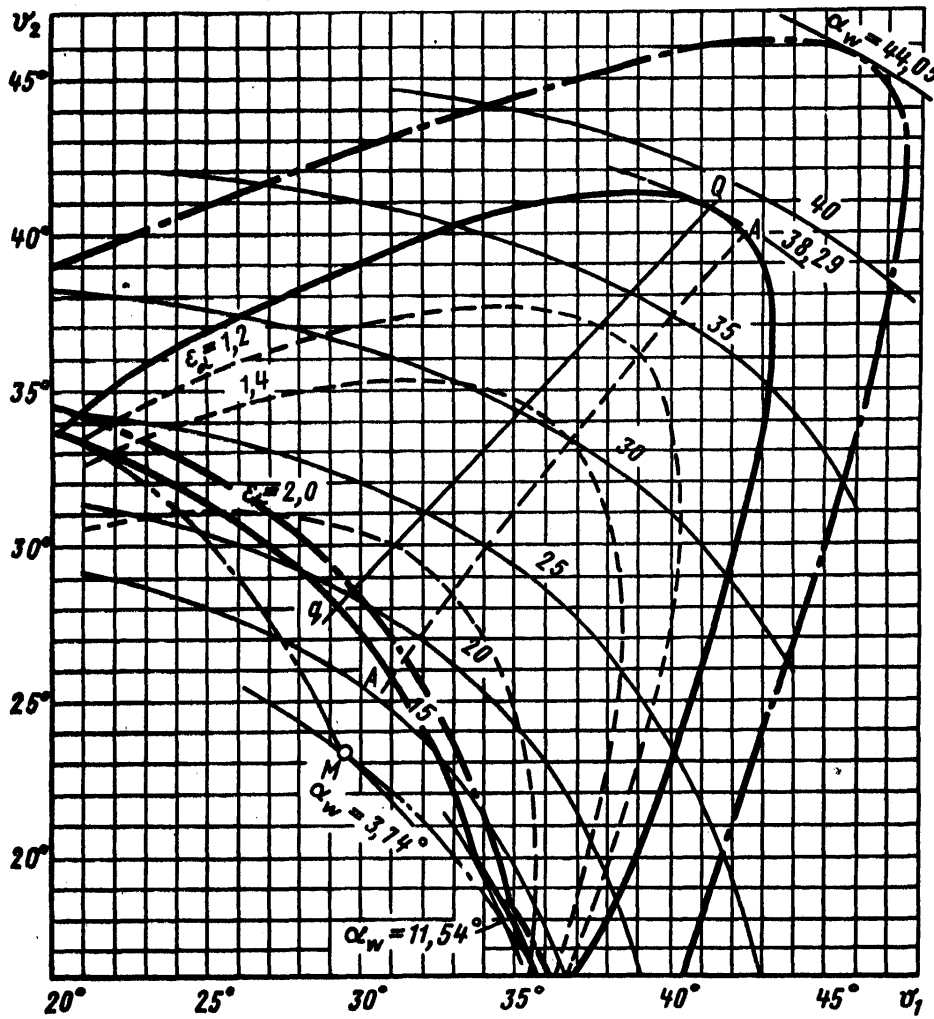
Черт. 112

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



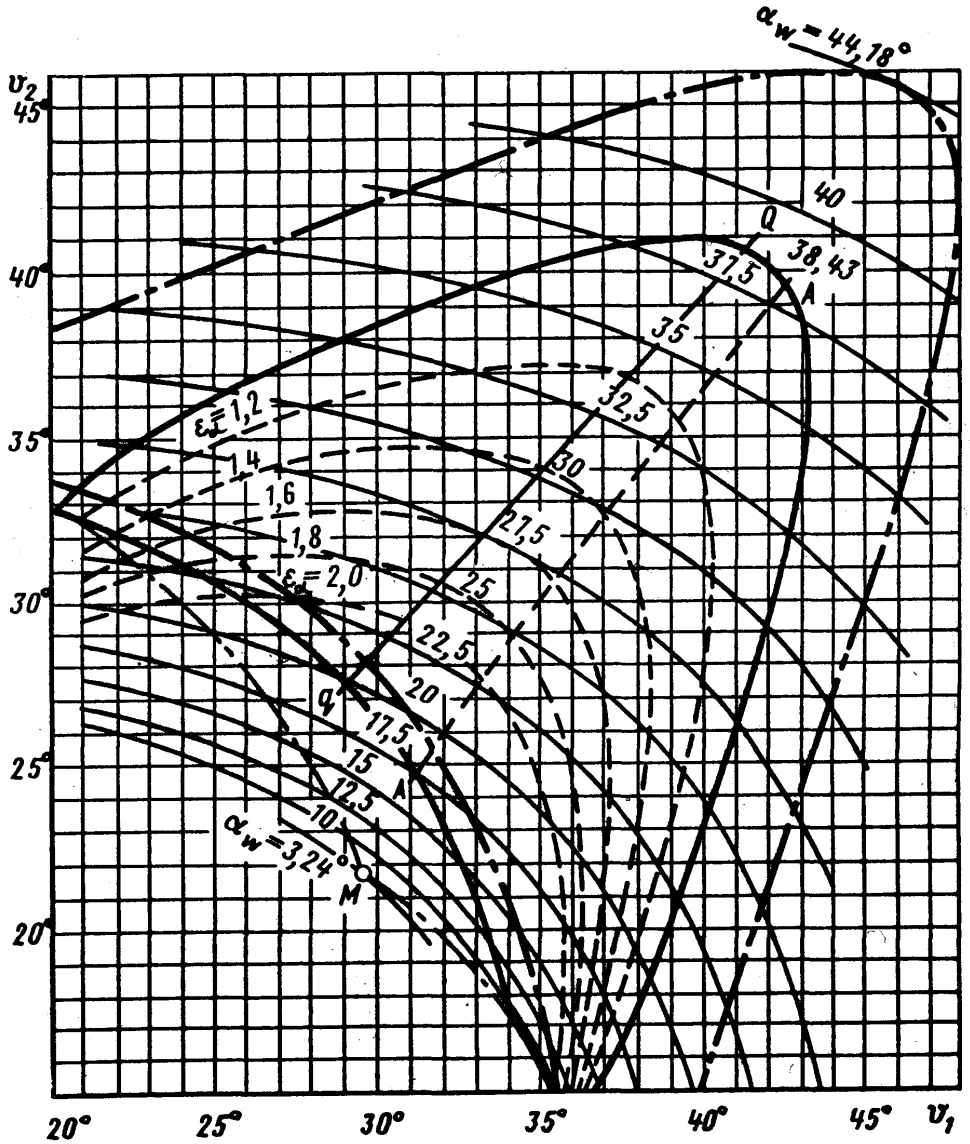
Черт. 113

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изм.



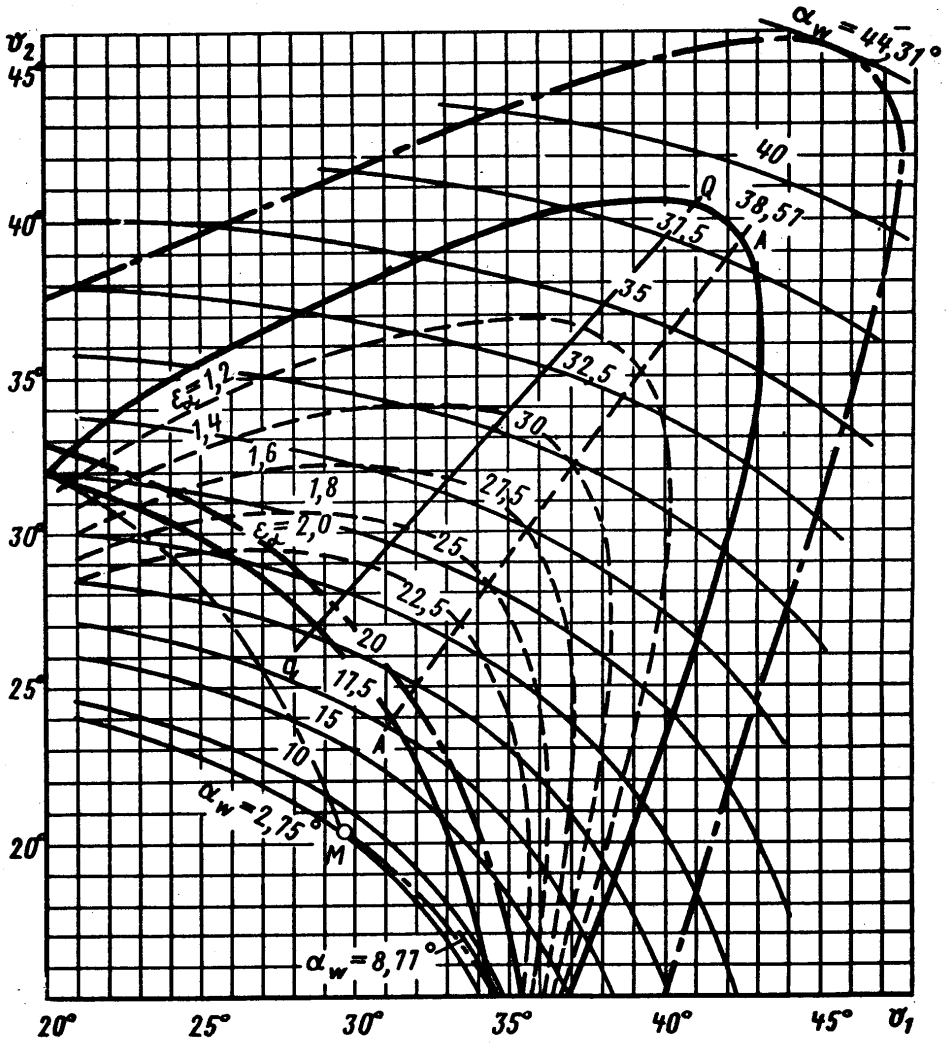
Черт. 114

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата
5084



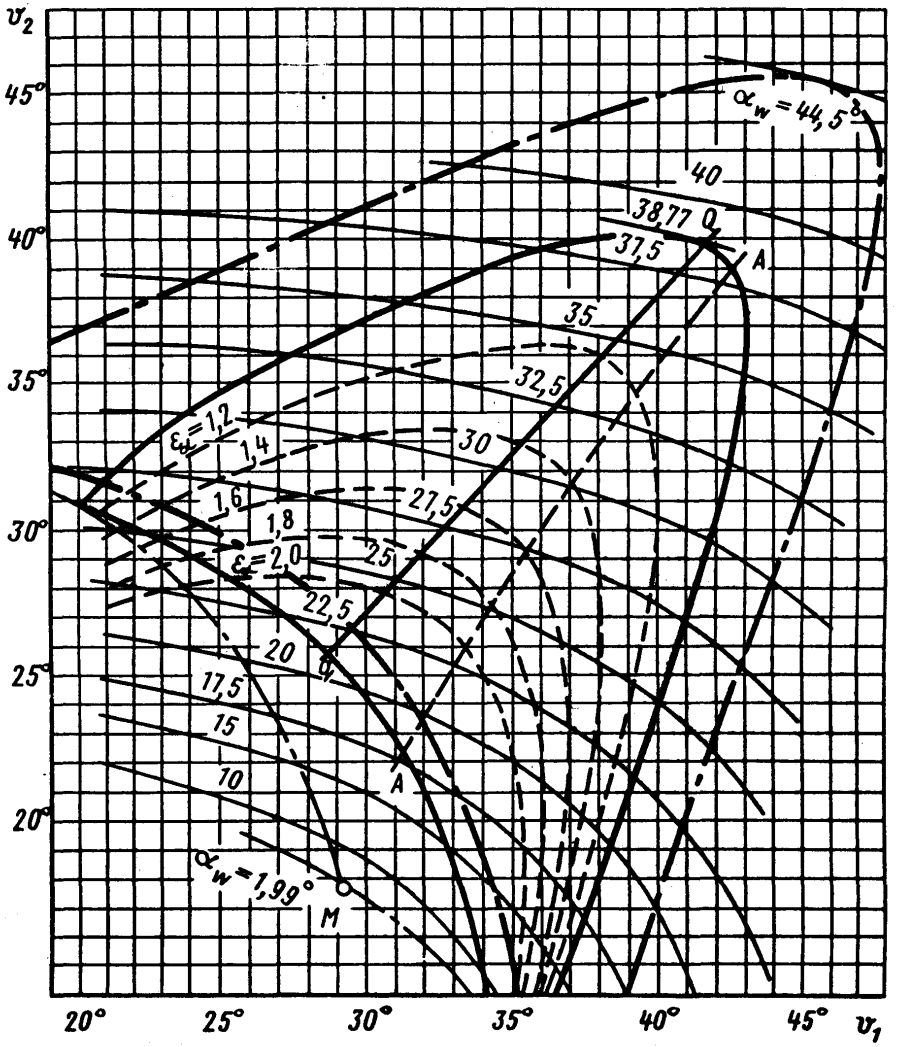
Черт. 115

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
№ изм.
№ изв.



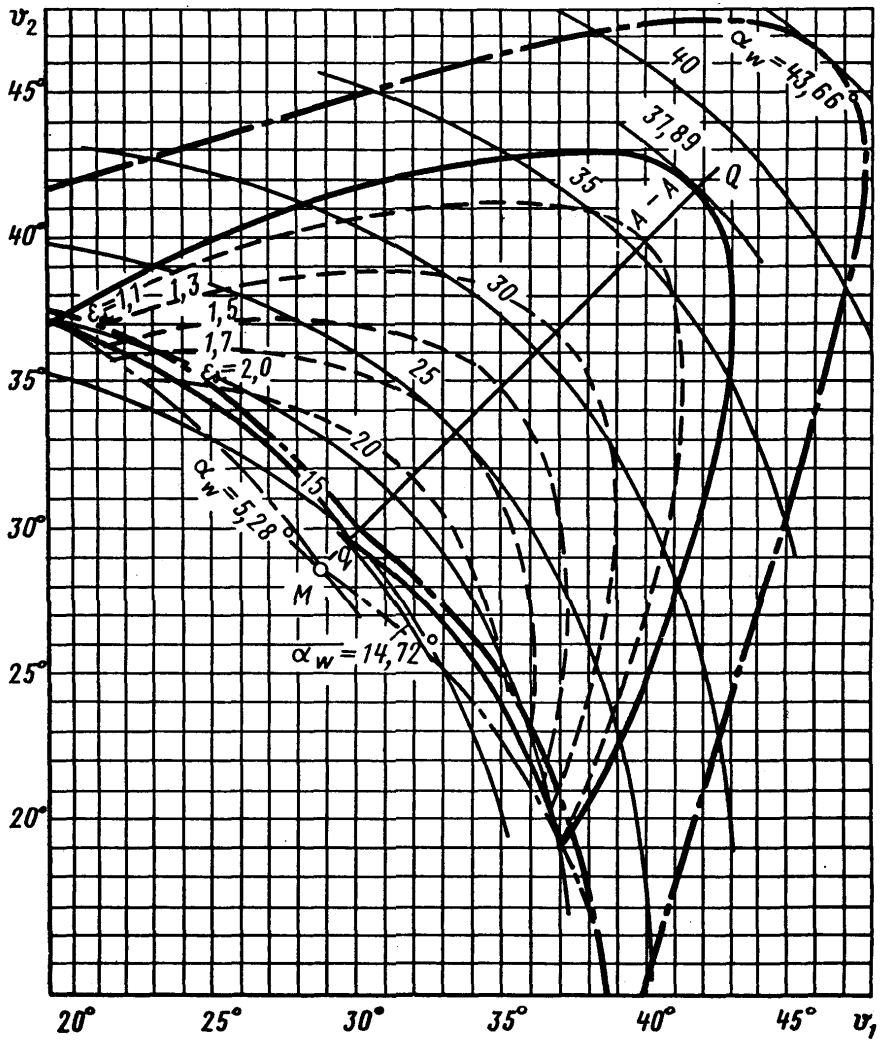
Черт. 116

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Взам. инв. №
Инв. № подл.



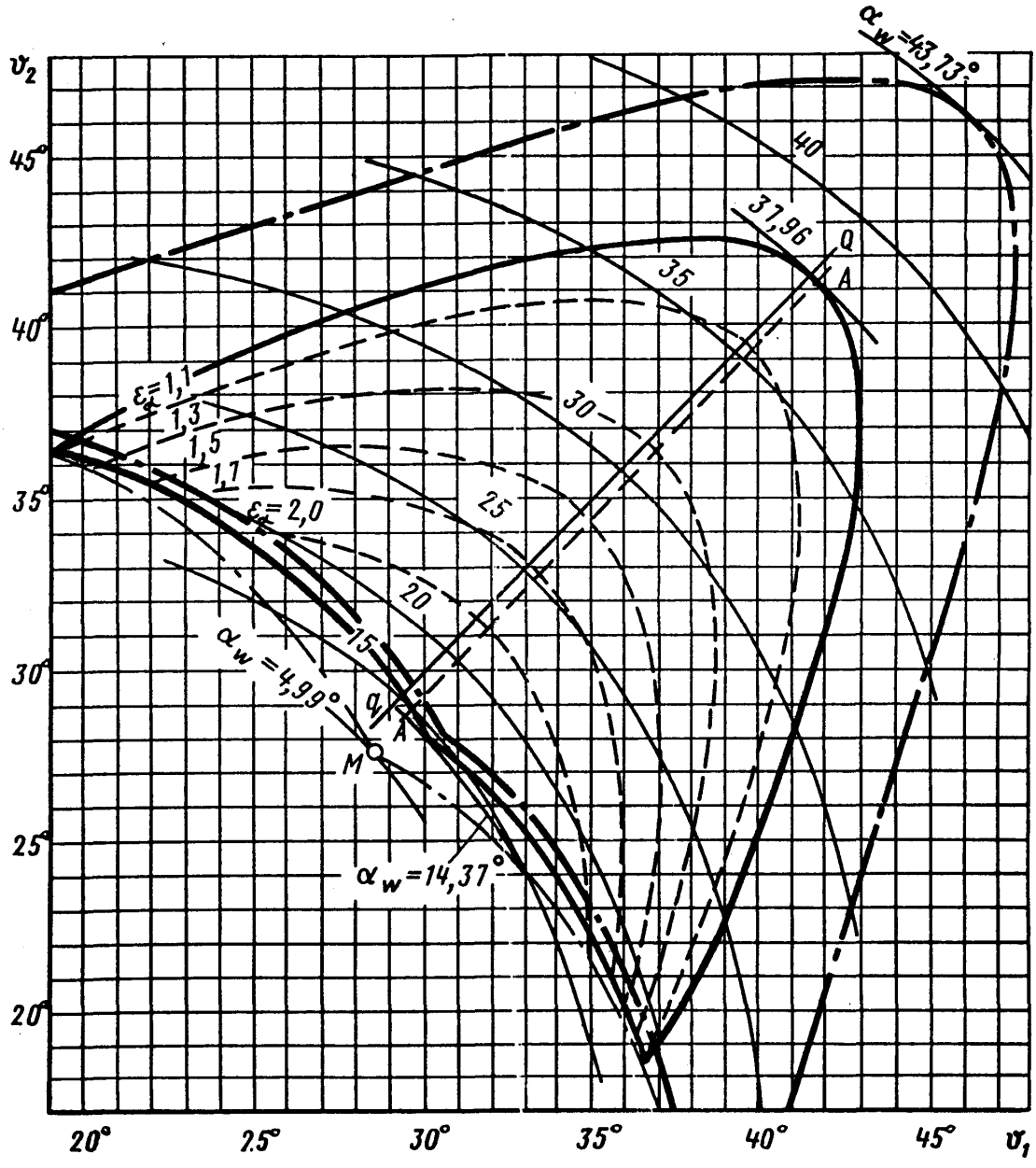
Черт. 117

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



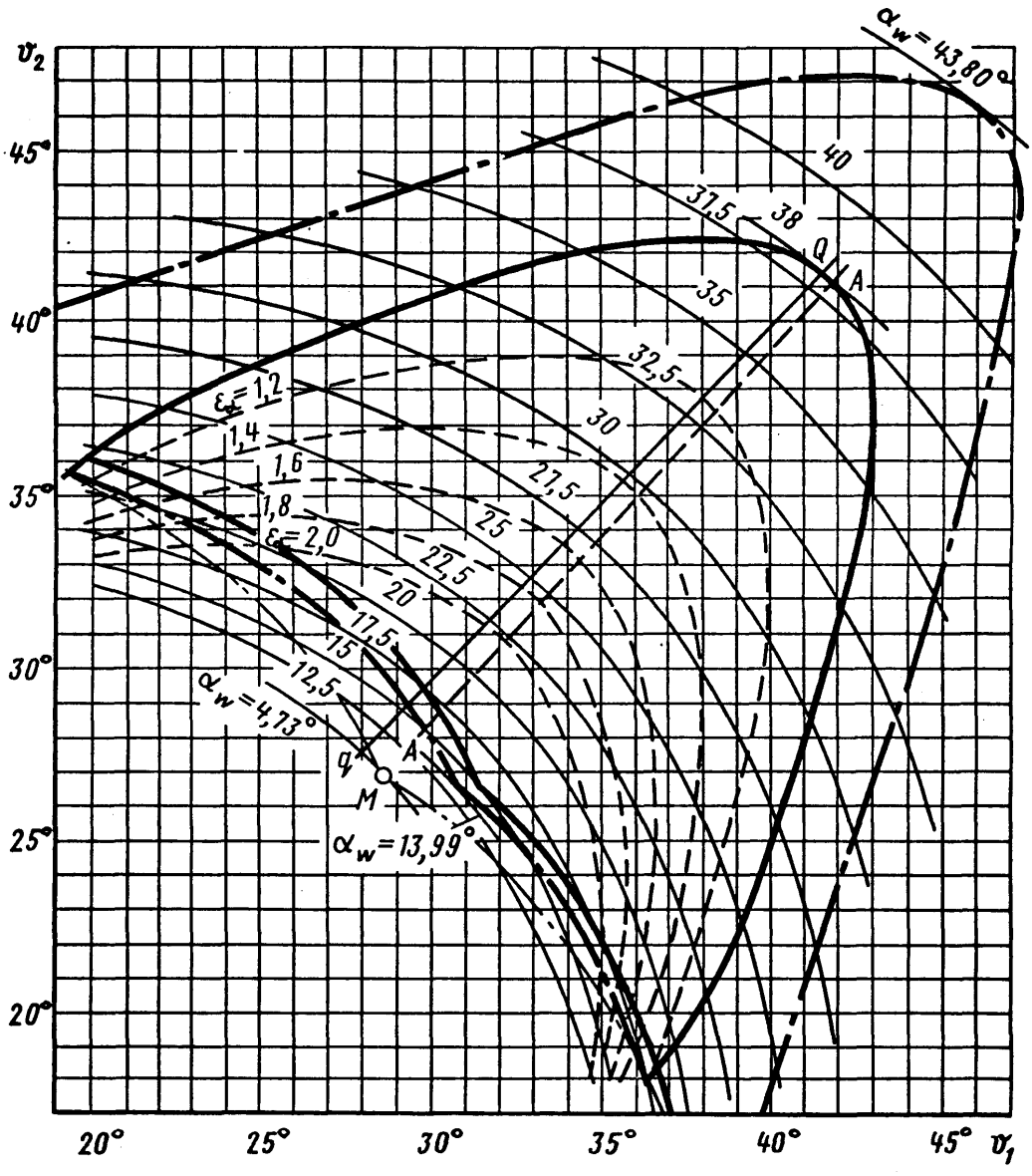
Черт. 118

№ подл. | № дубл.
Инв. № подлинника | Инв. № дубликата
5064



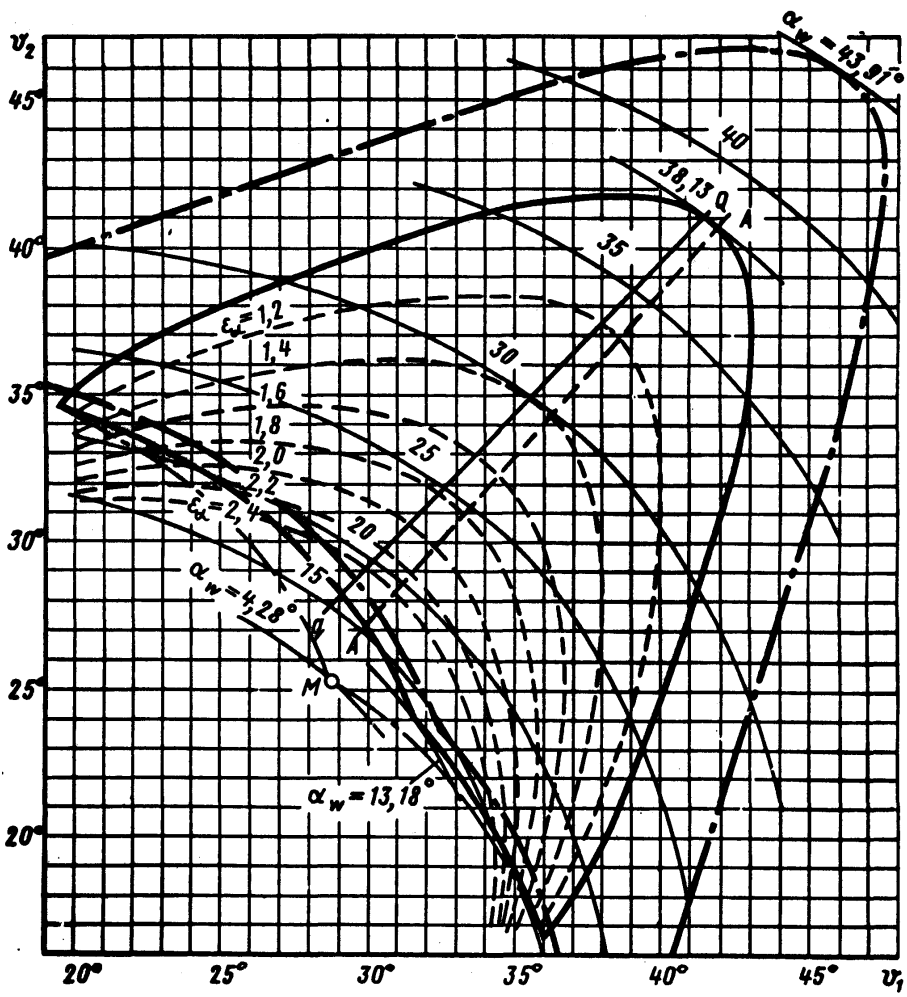
Черт. 119

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



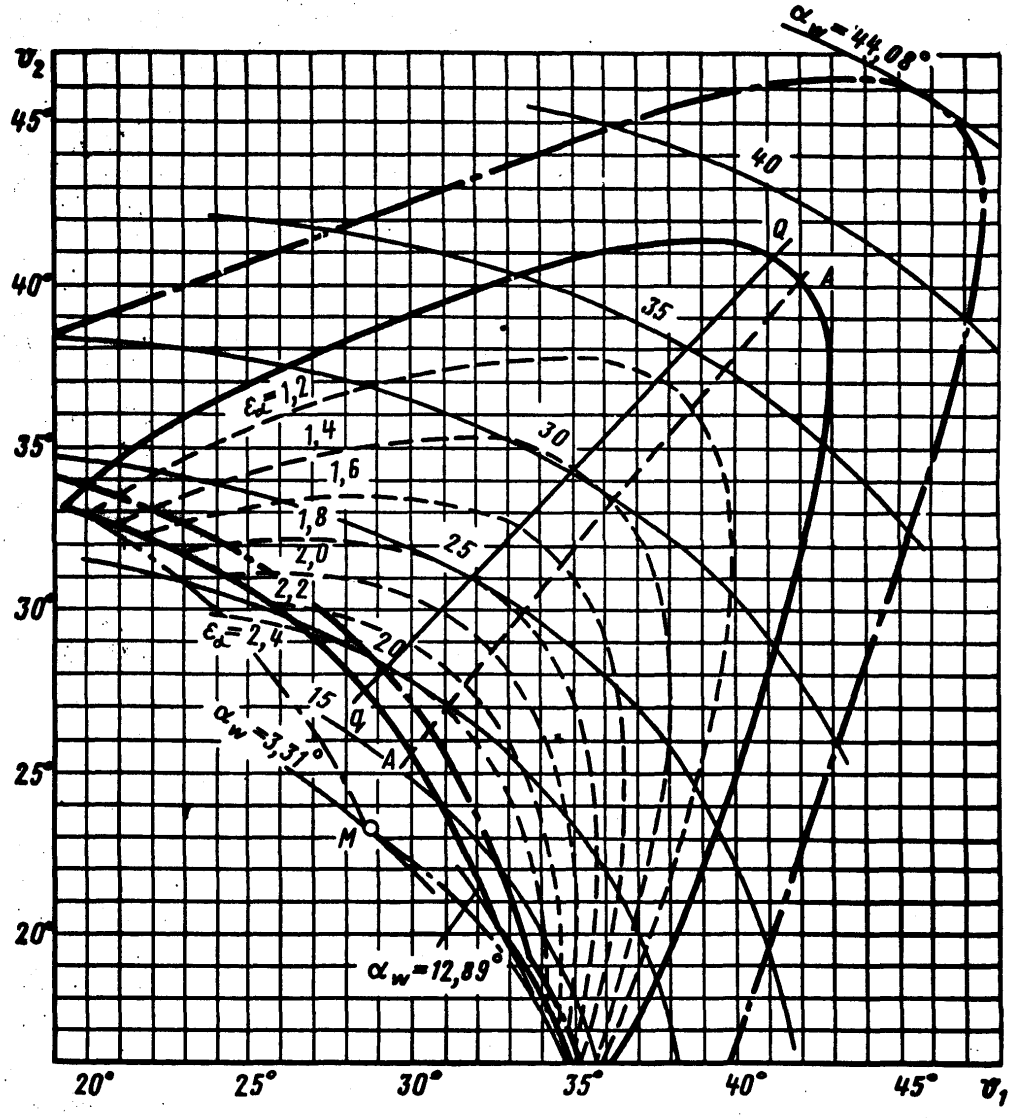
Черт. 120

№ подл. | № дубл. | Взам. № | Инв. № подлинника | Подпись и дата | 5064



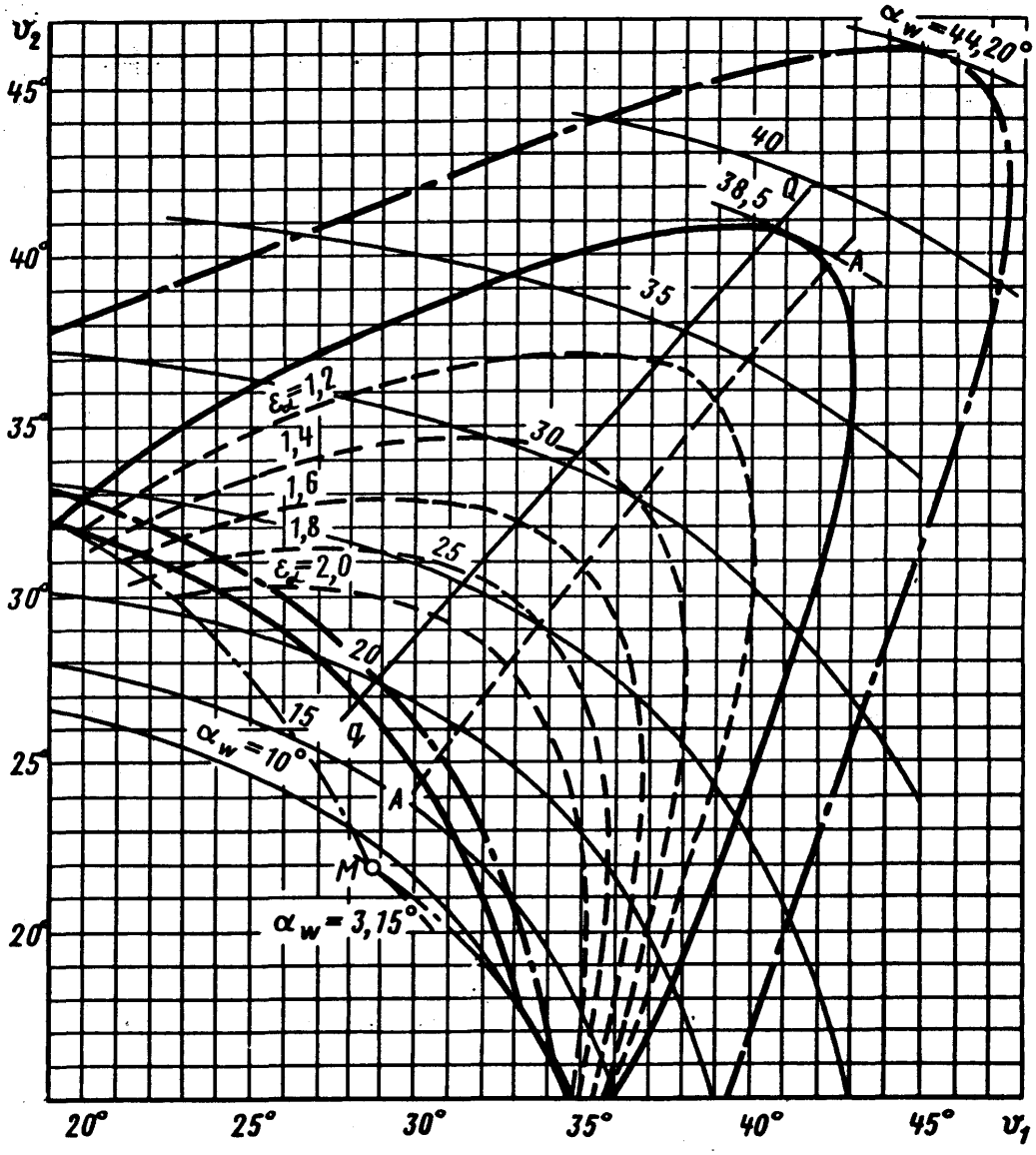
Черт. 121

№ изм. № изв.
5084
№ дубликата
№ подлинника



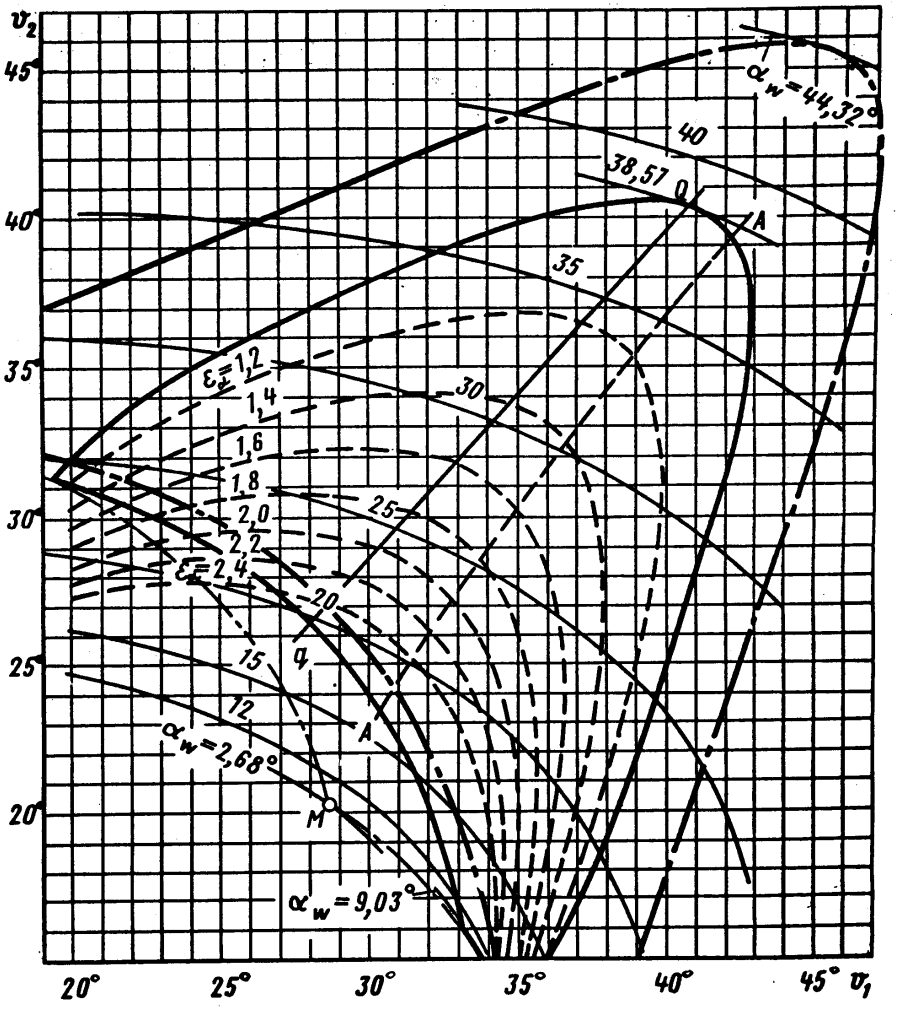
Черт. 122

№ подл. | № дубл. | Взам. № инв. № | Подпись и дата | 5084



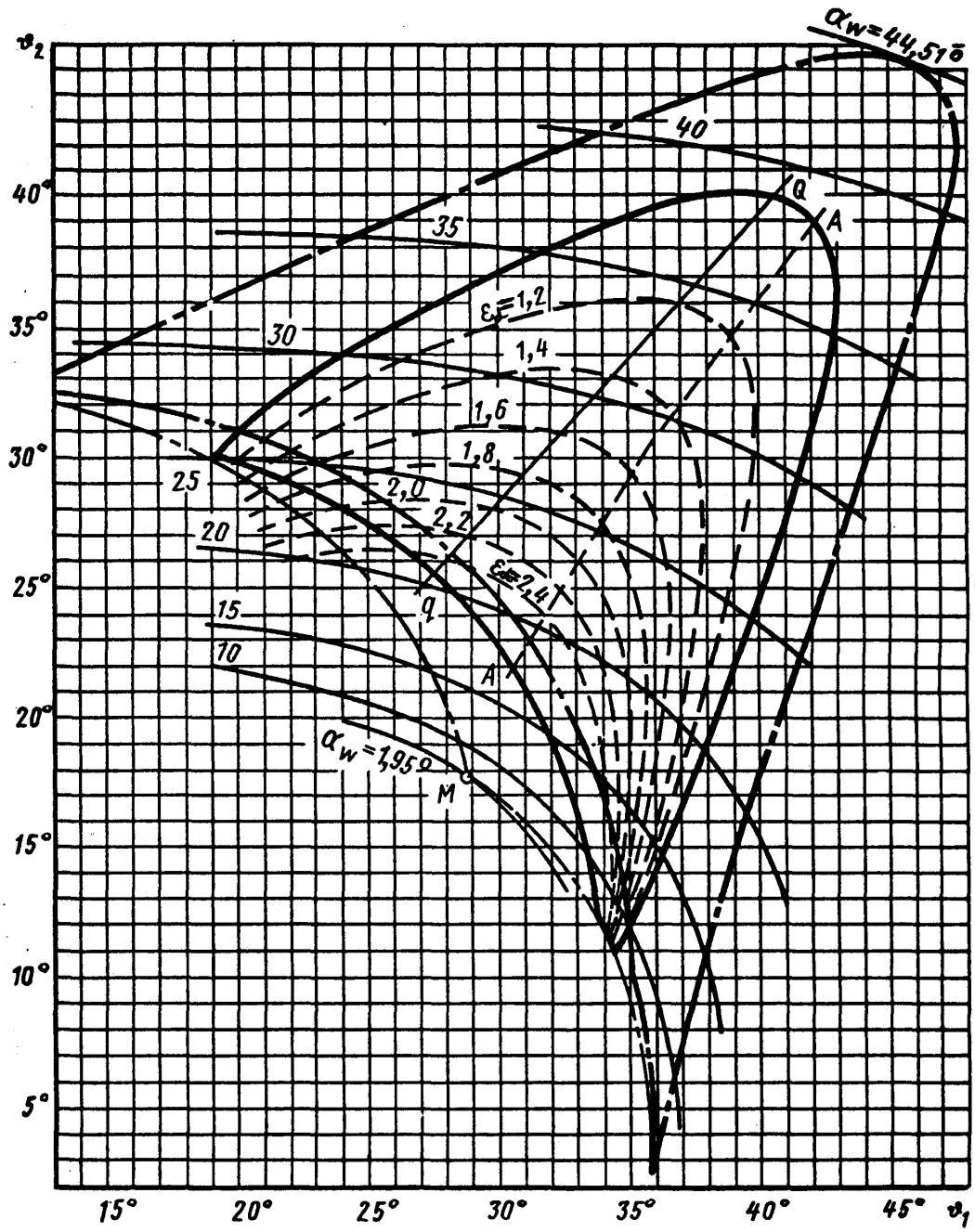
Черт. 123

№ взам. | № изв.
5064
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника



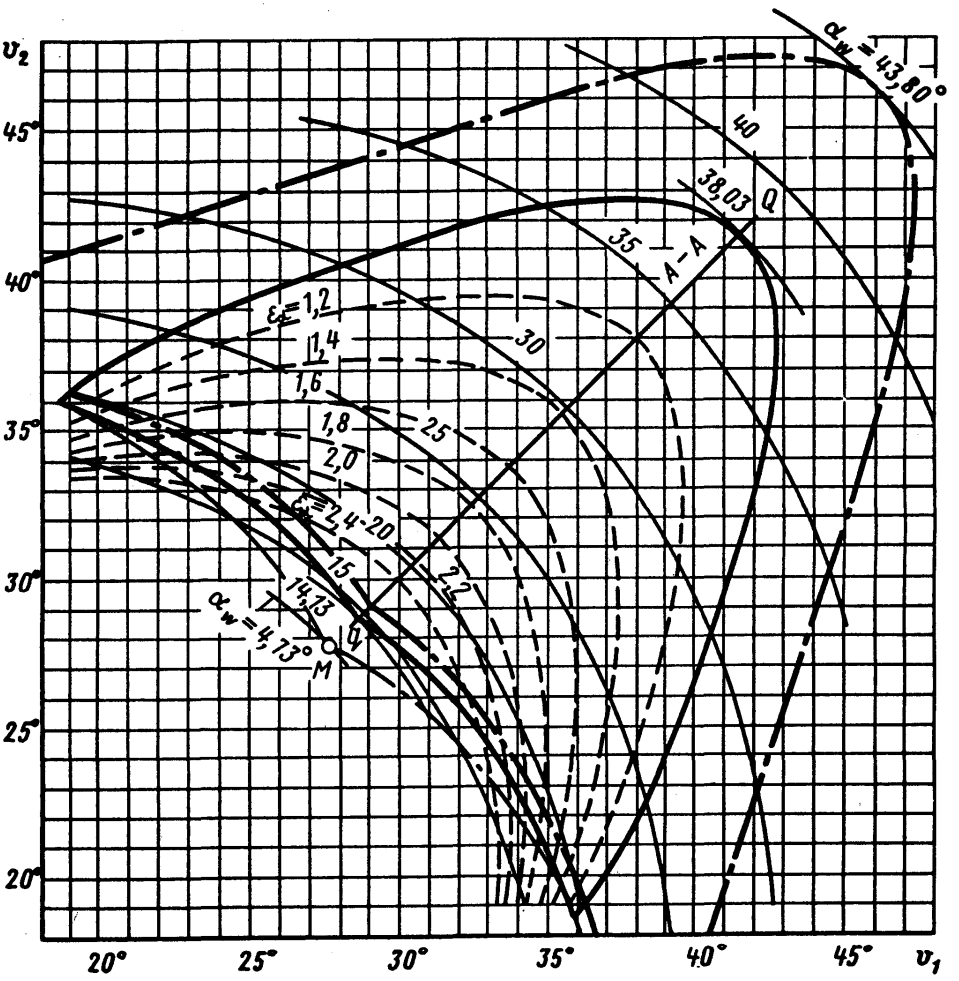
Черт. 124

№ подл. | № дубл.
Инв. № подлинника | Подп. и дата
5064



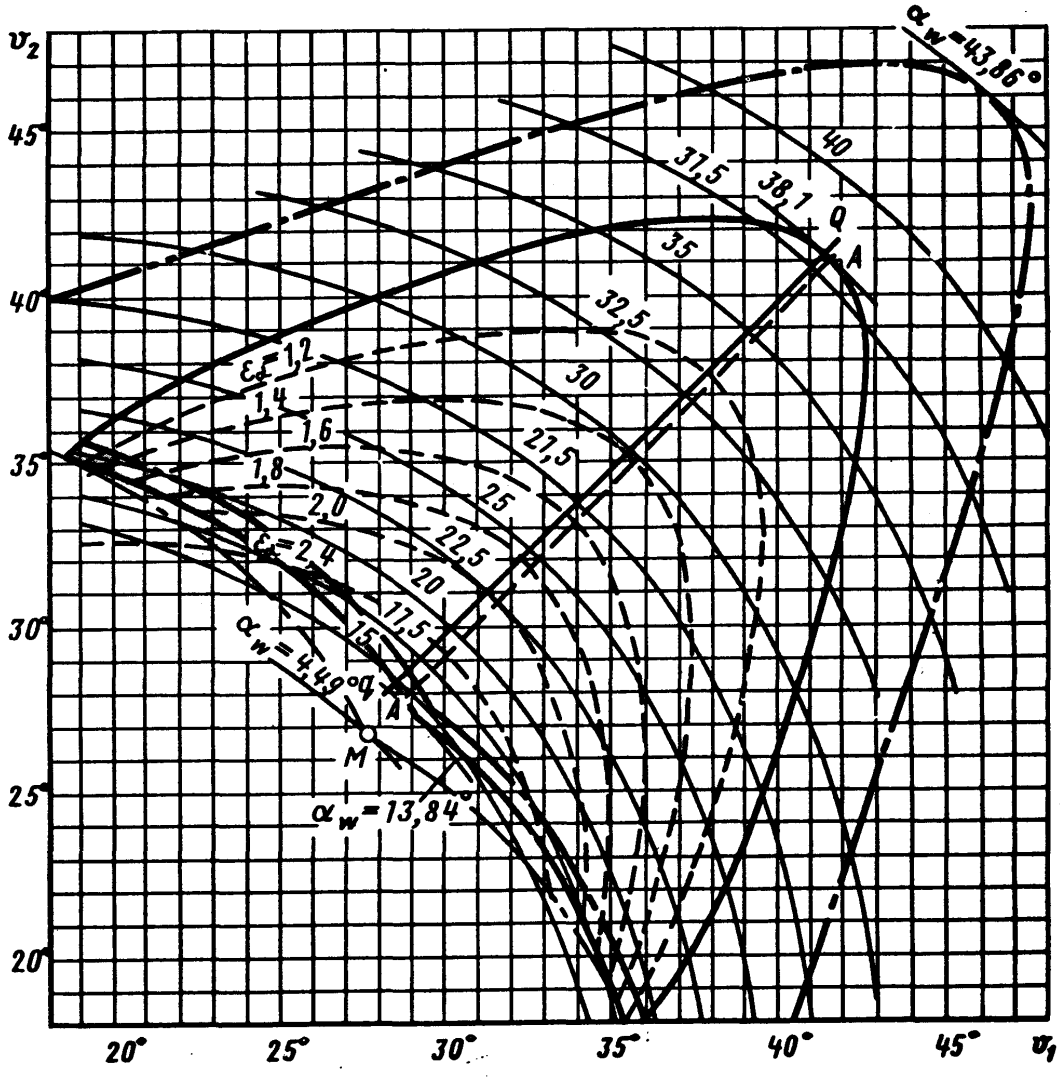
Черт. 125

№ изм. № изв.
5064
№ дубликата
№ подлинника



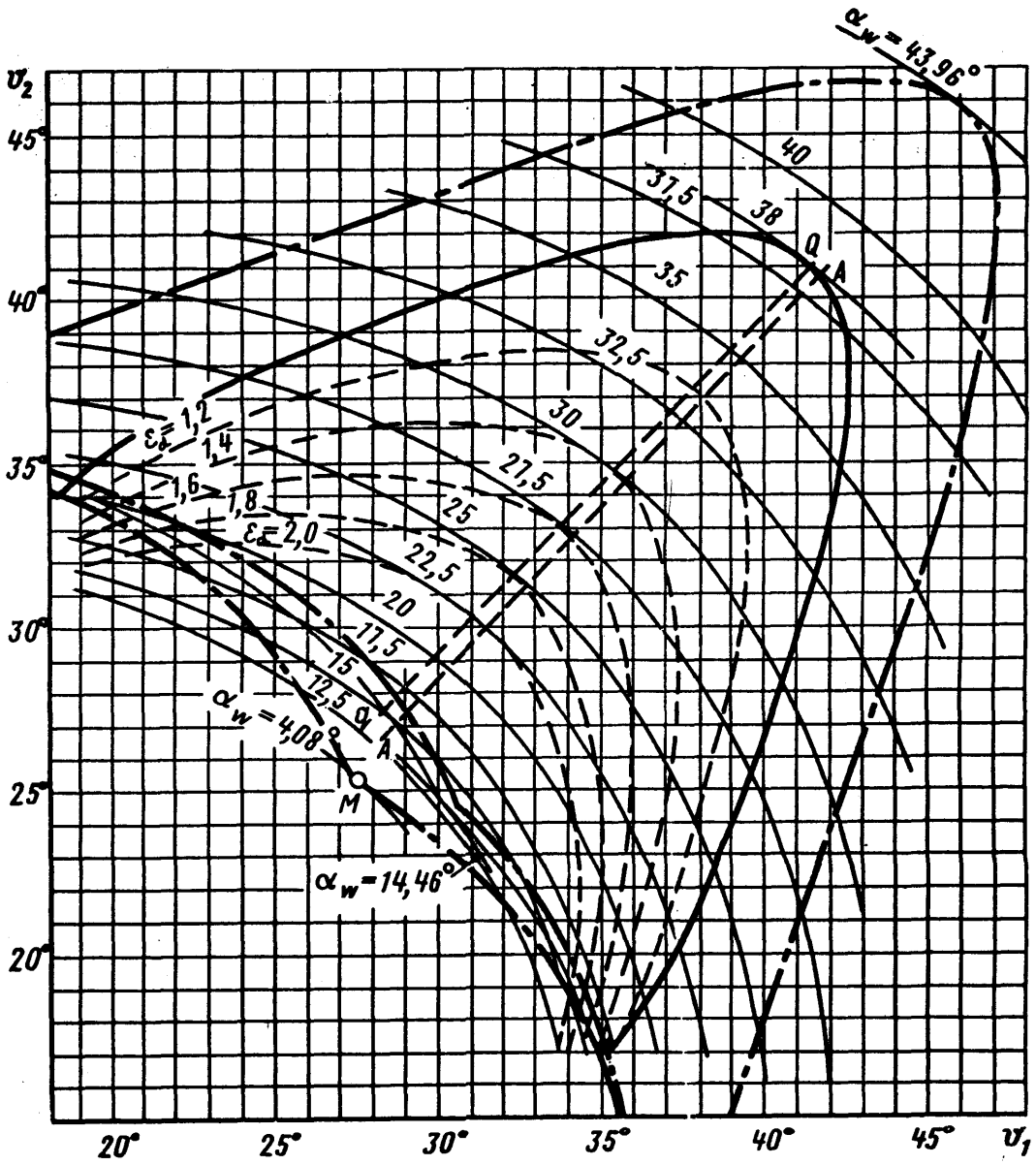
Черт. 126

№ изм. № изм. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



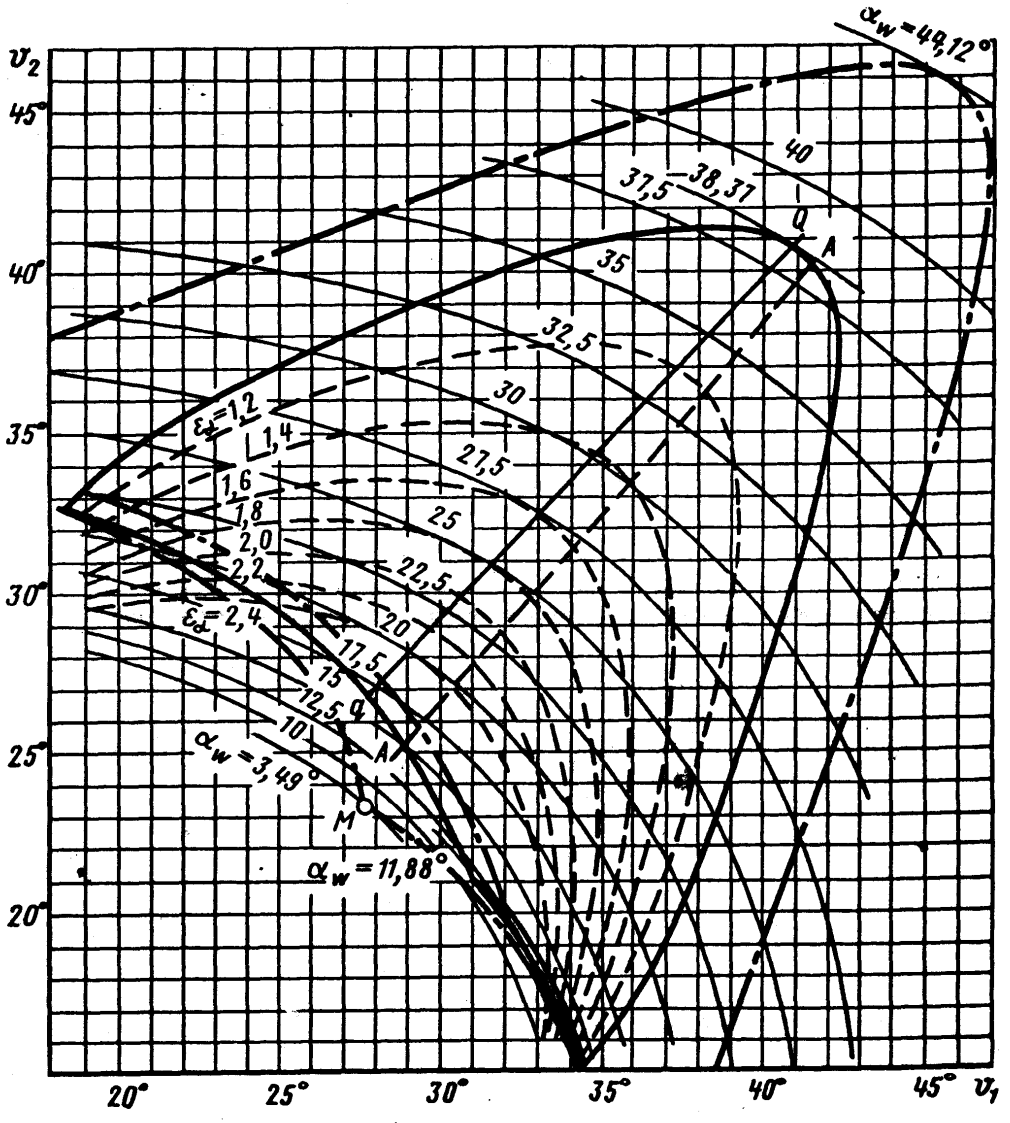
Черт. 127

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника



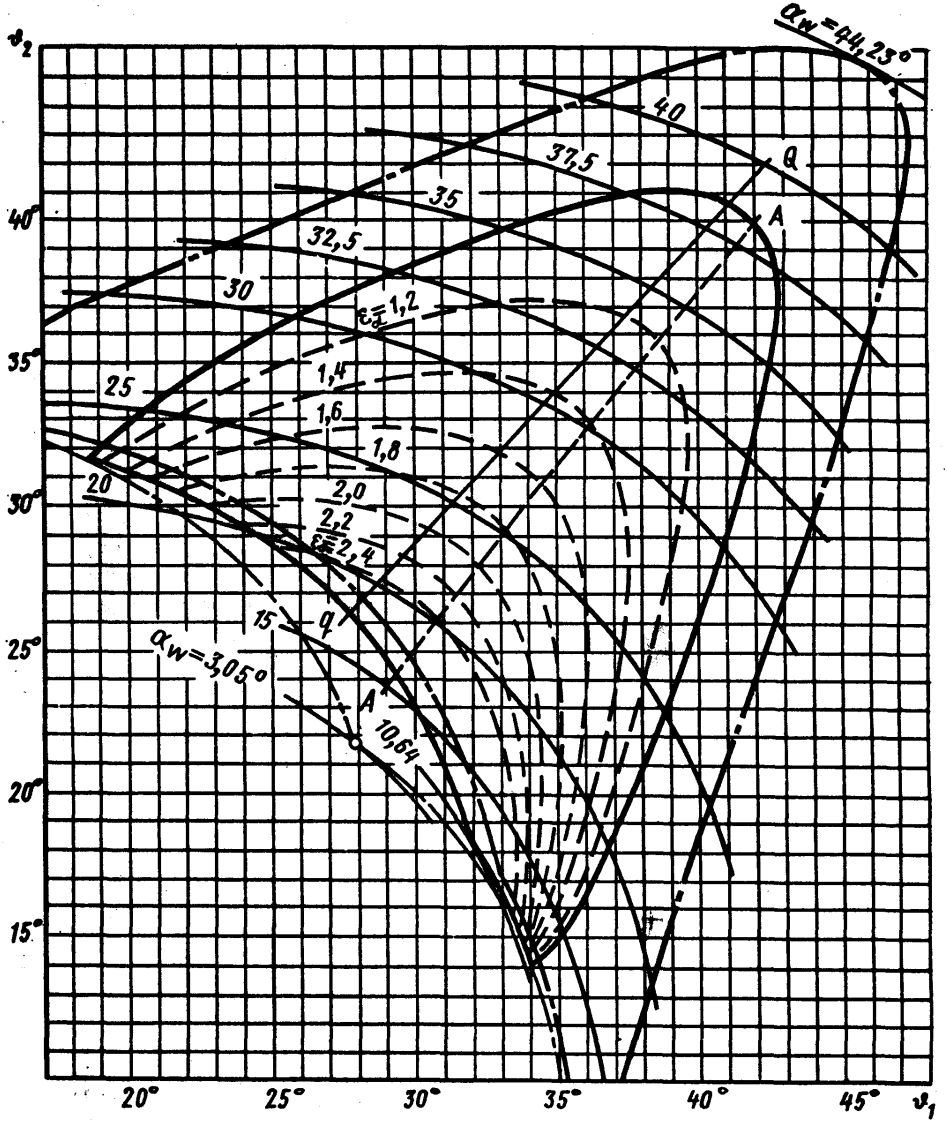
Черт. 128

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



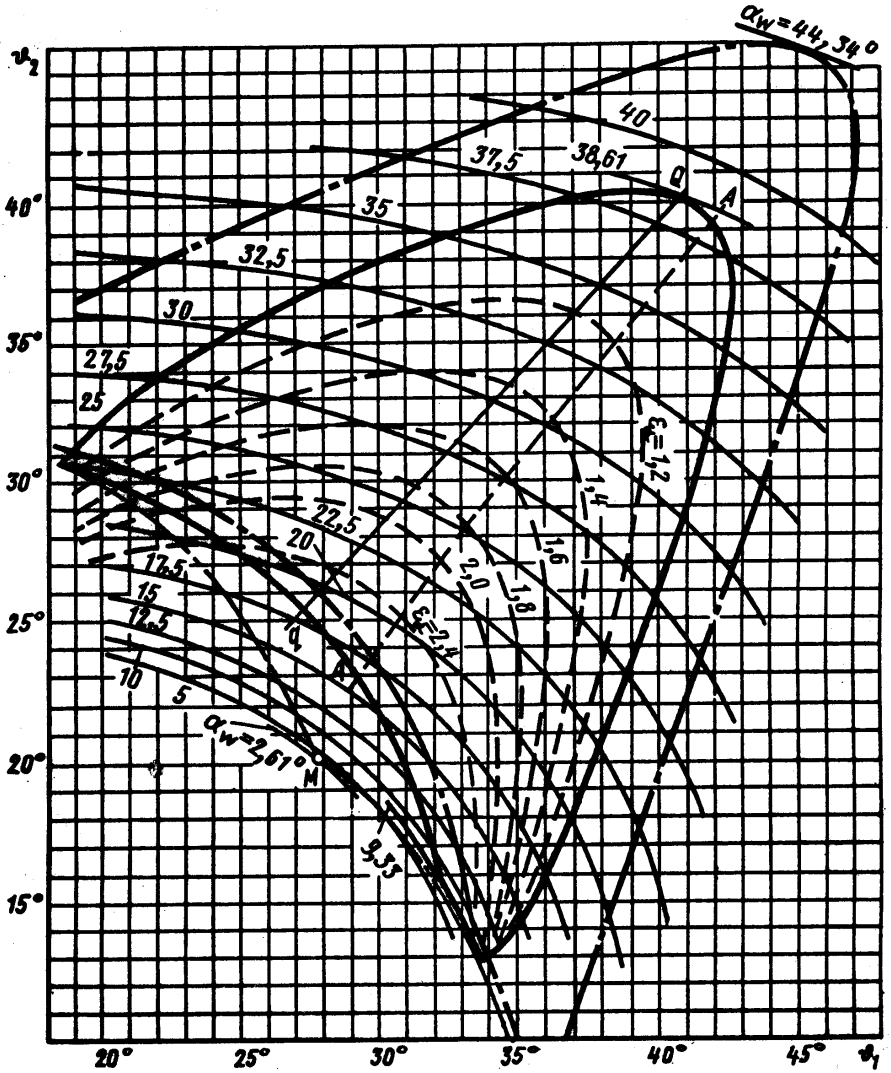
Черт. 129

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.



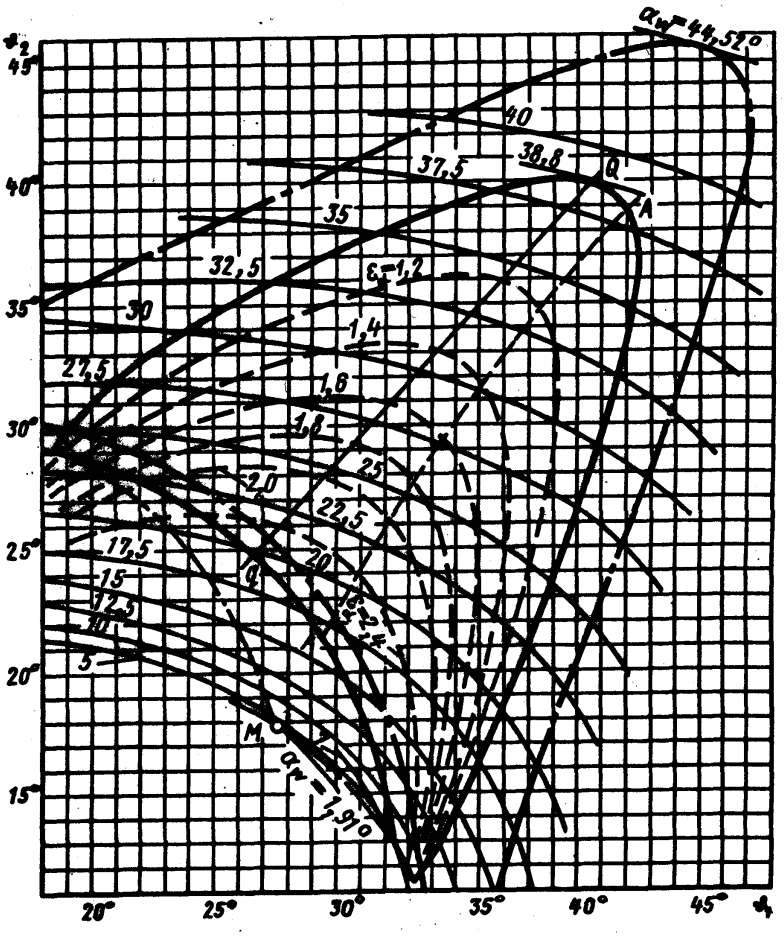
Черт. 130

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Инв. №
№ изм.



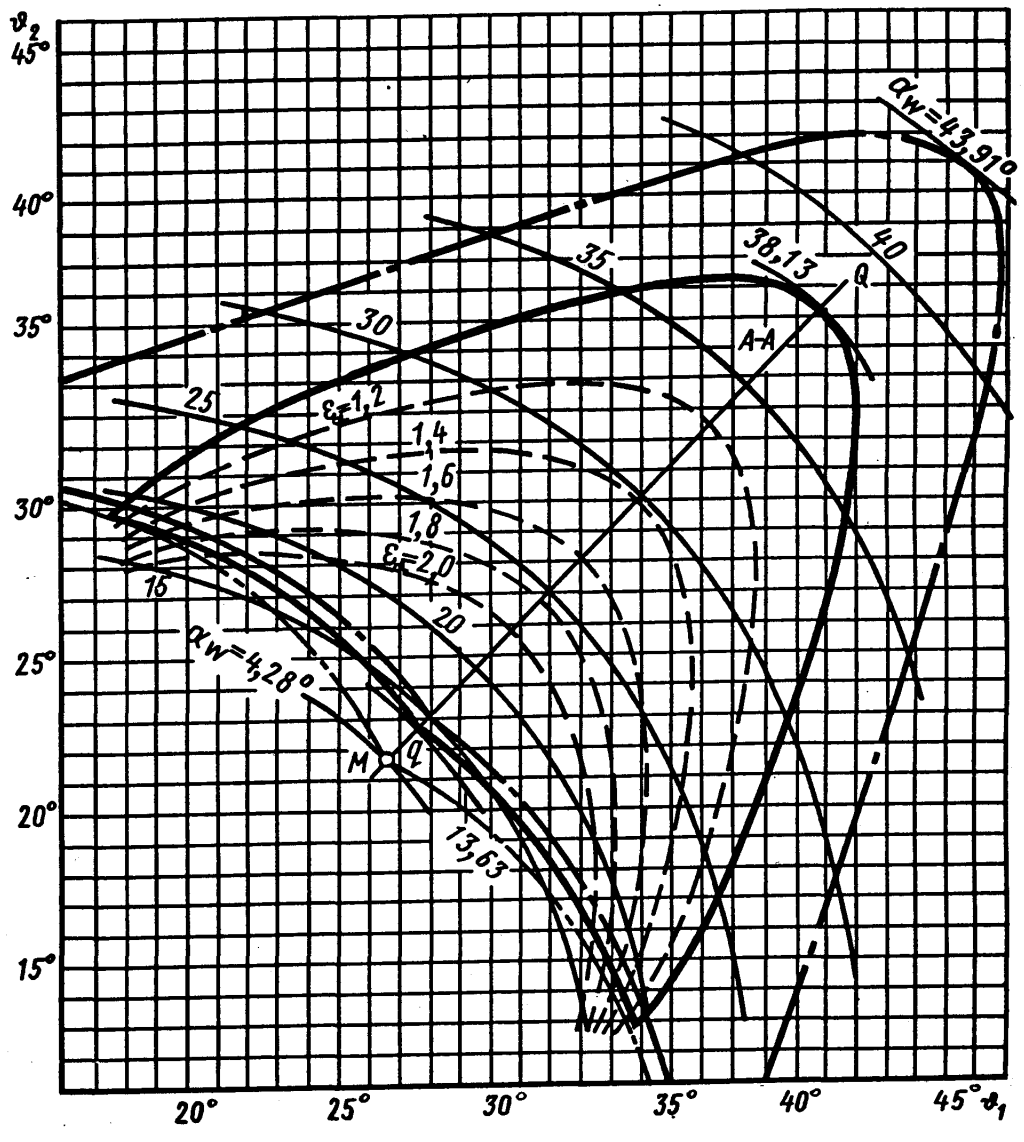
Черт. 131

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
Взам. инв. №
Взам. инв. №



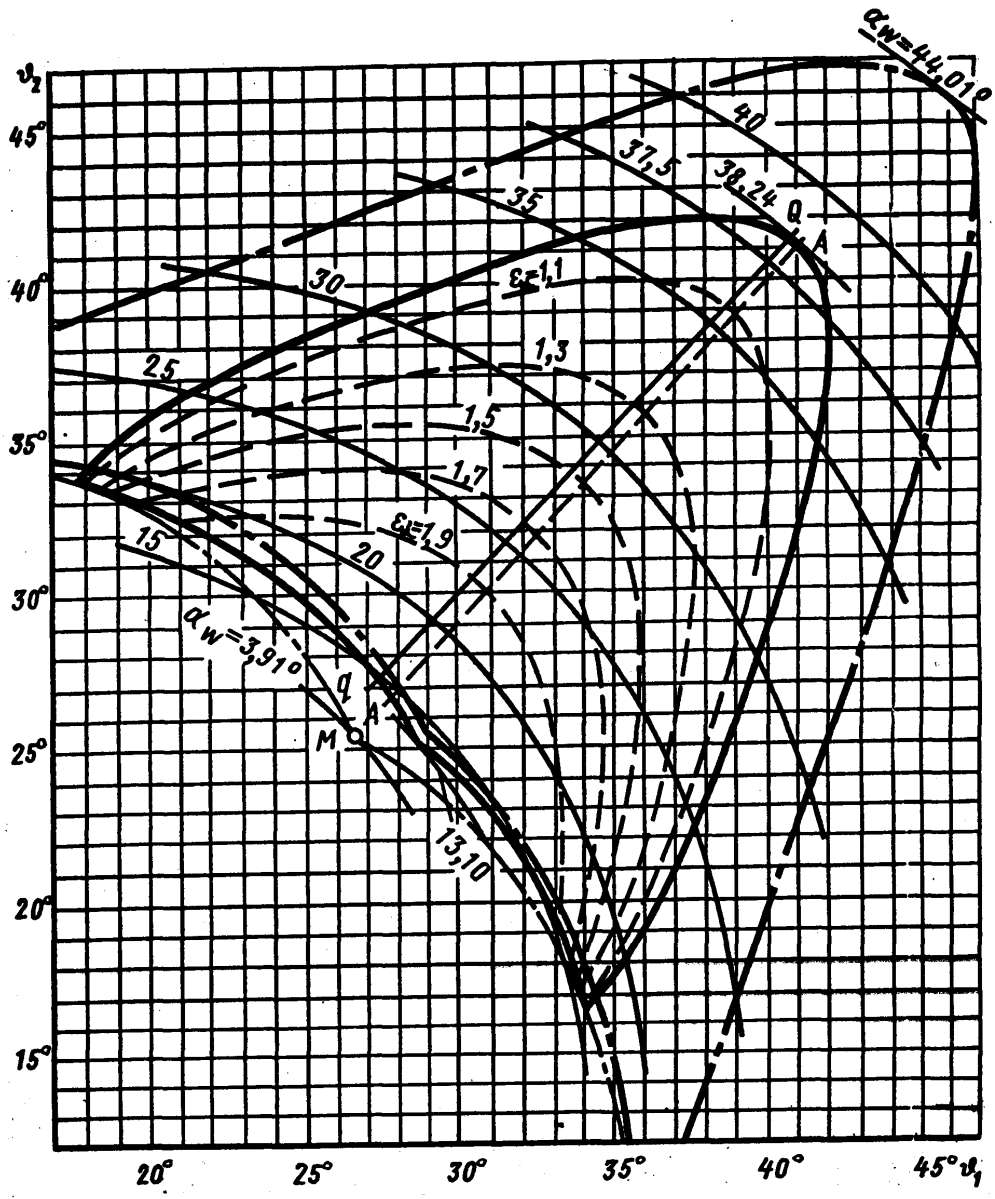
Черт. 132

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5084
Взам. инв. №
Инв. № подл.



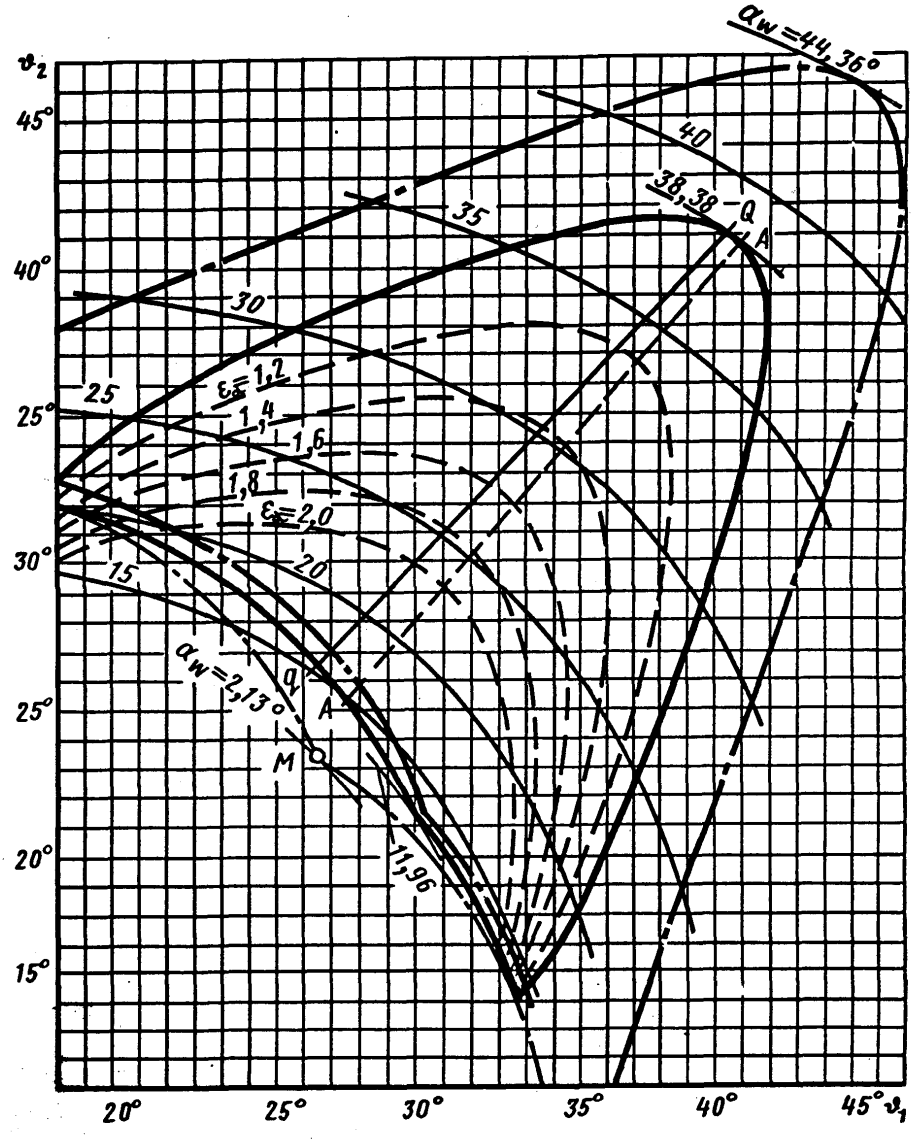
Черт. 133

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



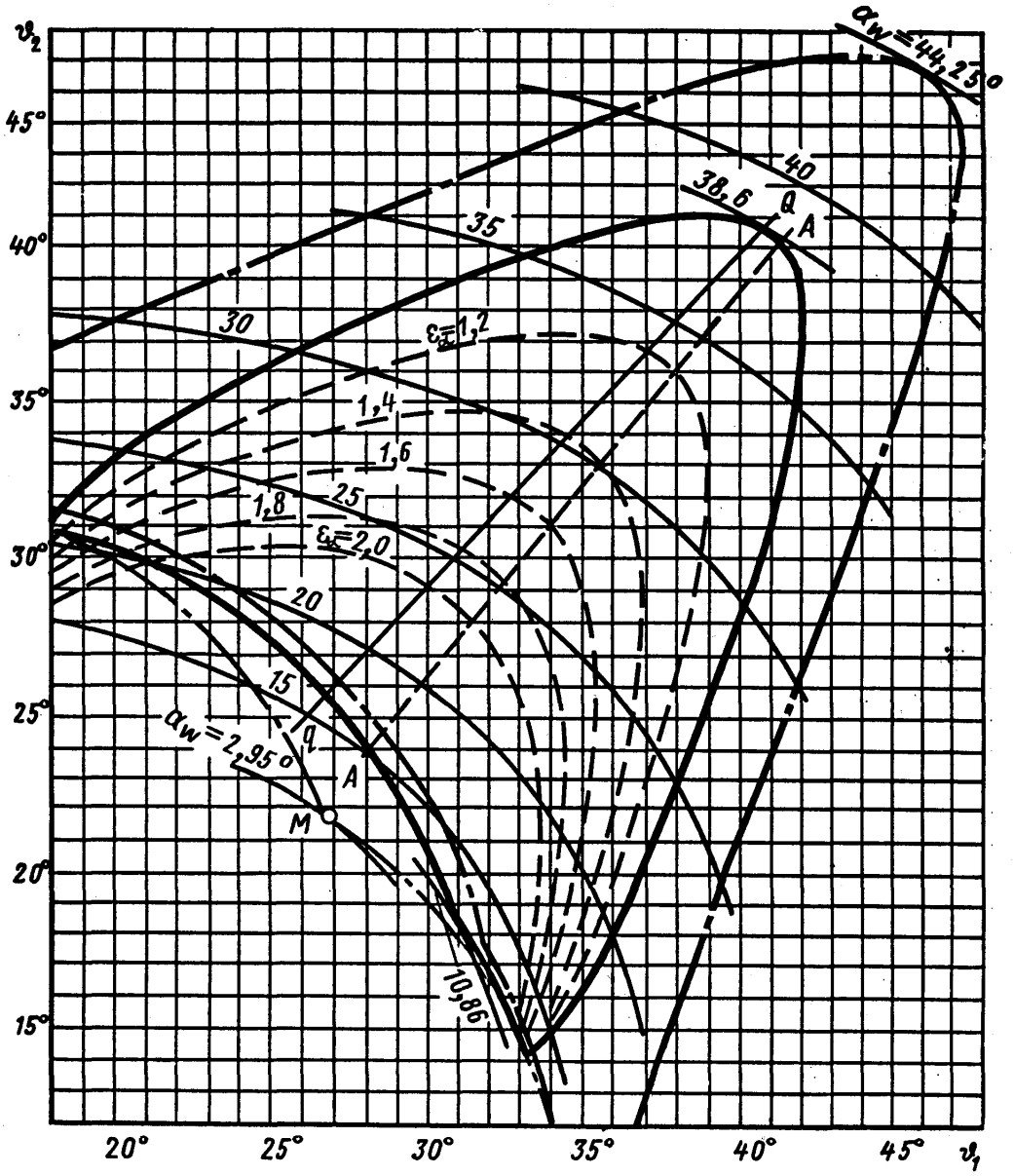
Черт. 134

№ взам. | № изв.
5064
№ дубликата | № подлинника



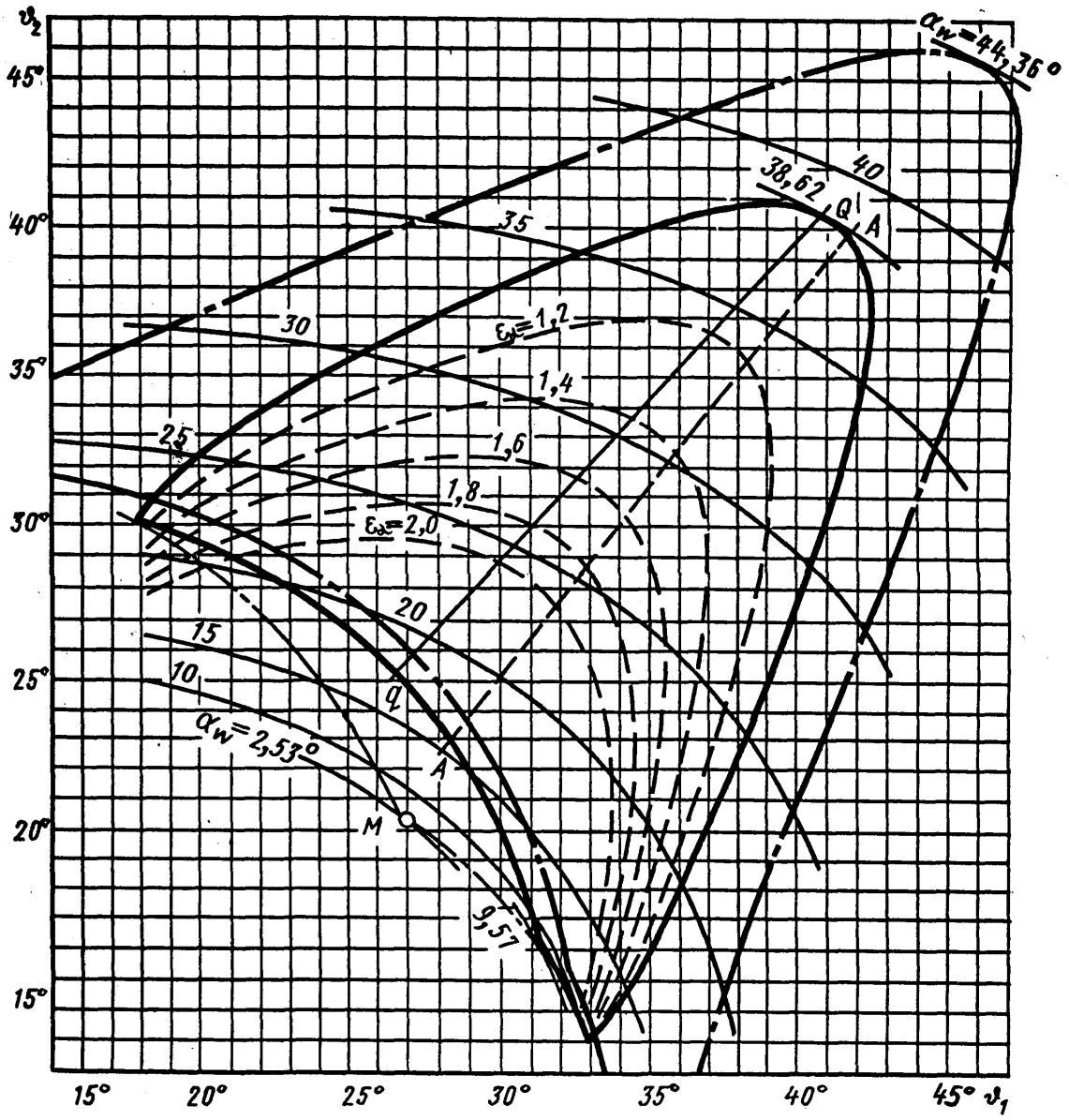
Черт. 135

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата Инв. № подлинника



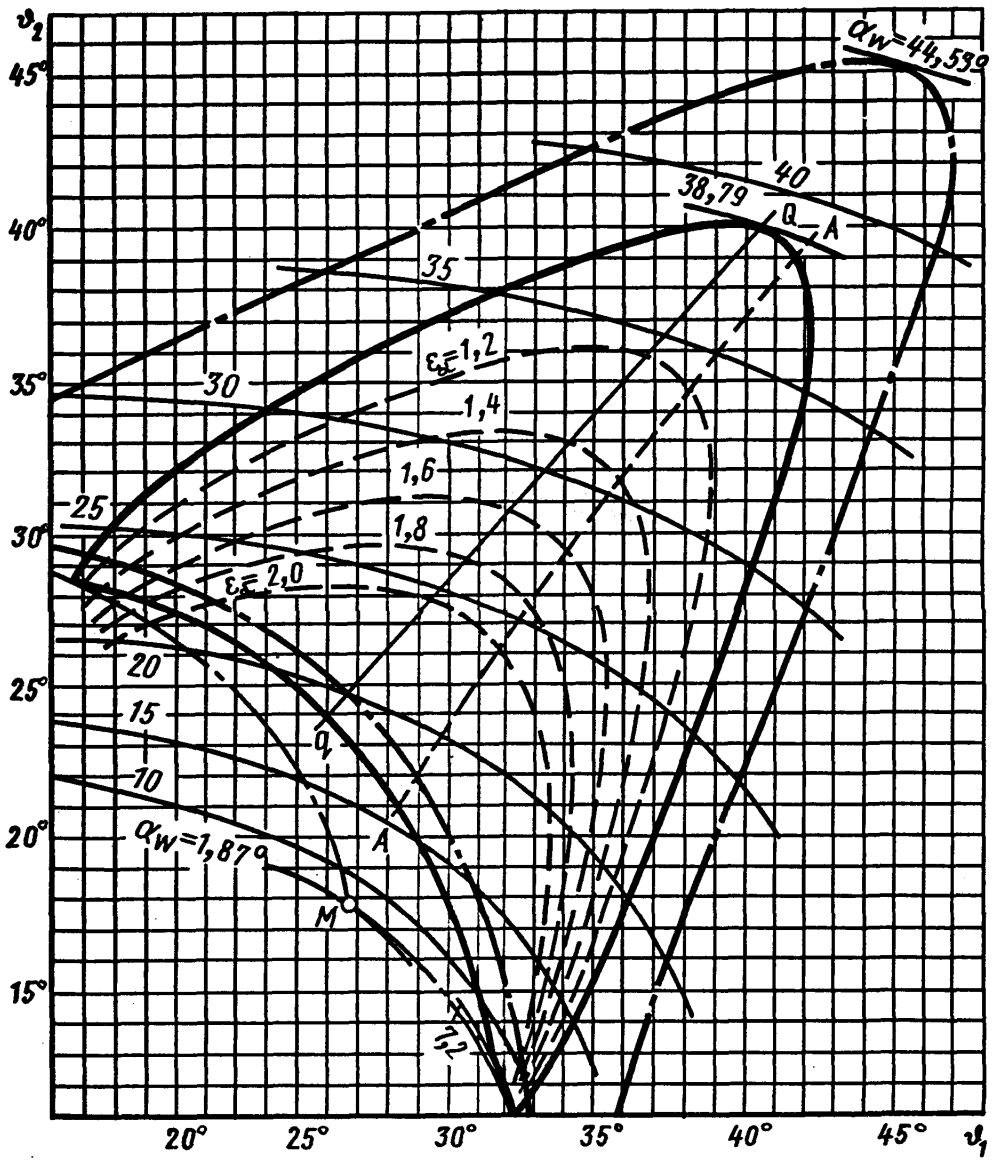
Черт. 136

№ изм. | № изв.
5064
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника



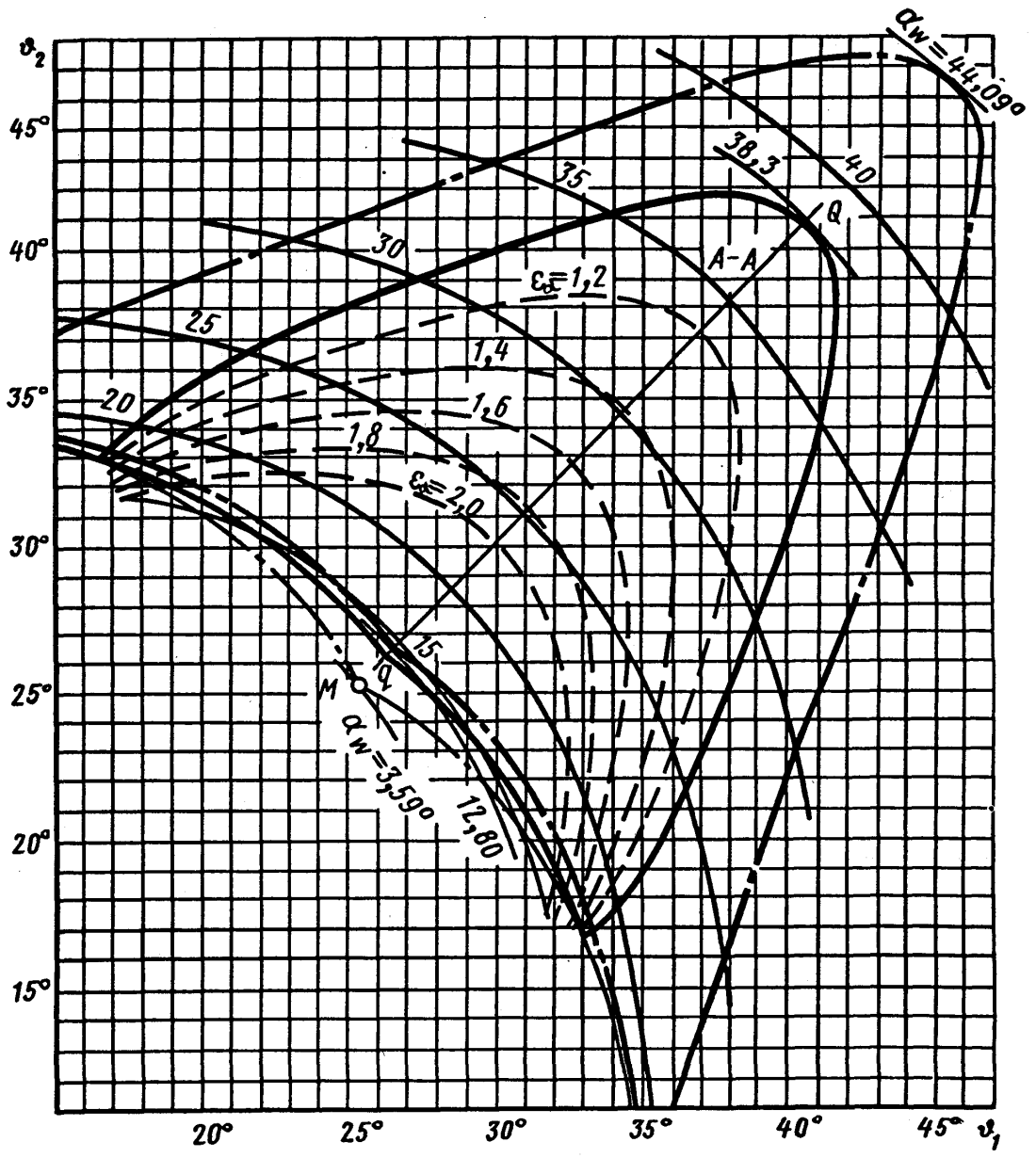
Черт. 137

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



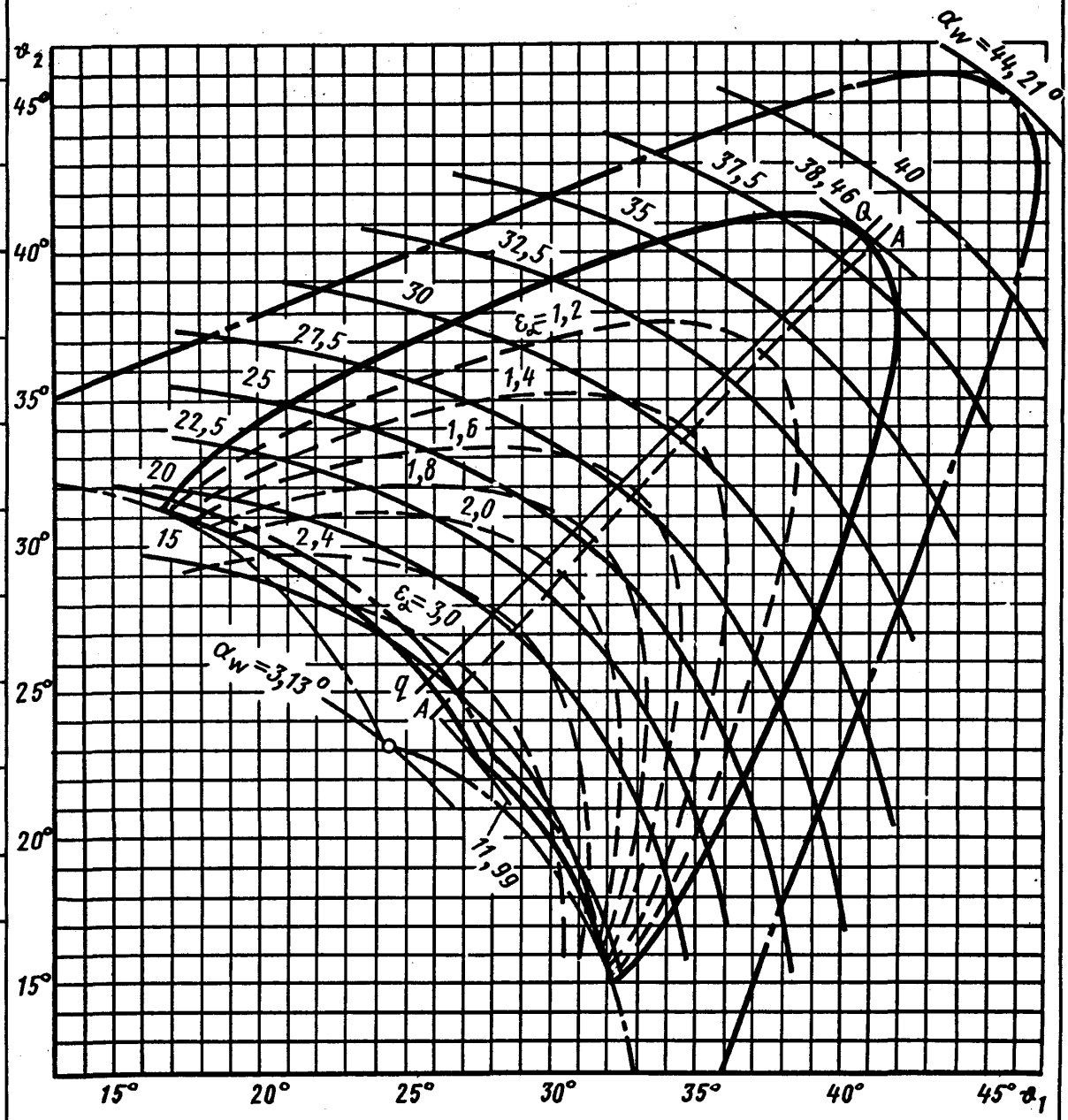
Черт. 138

№ изм. № изв. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника



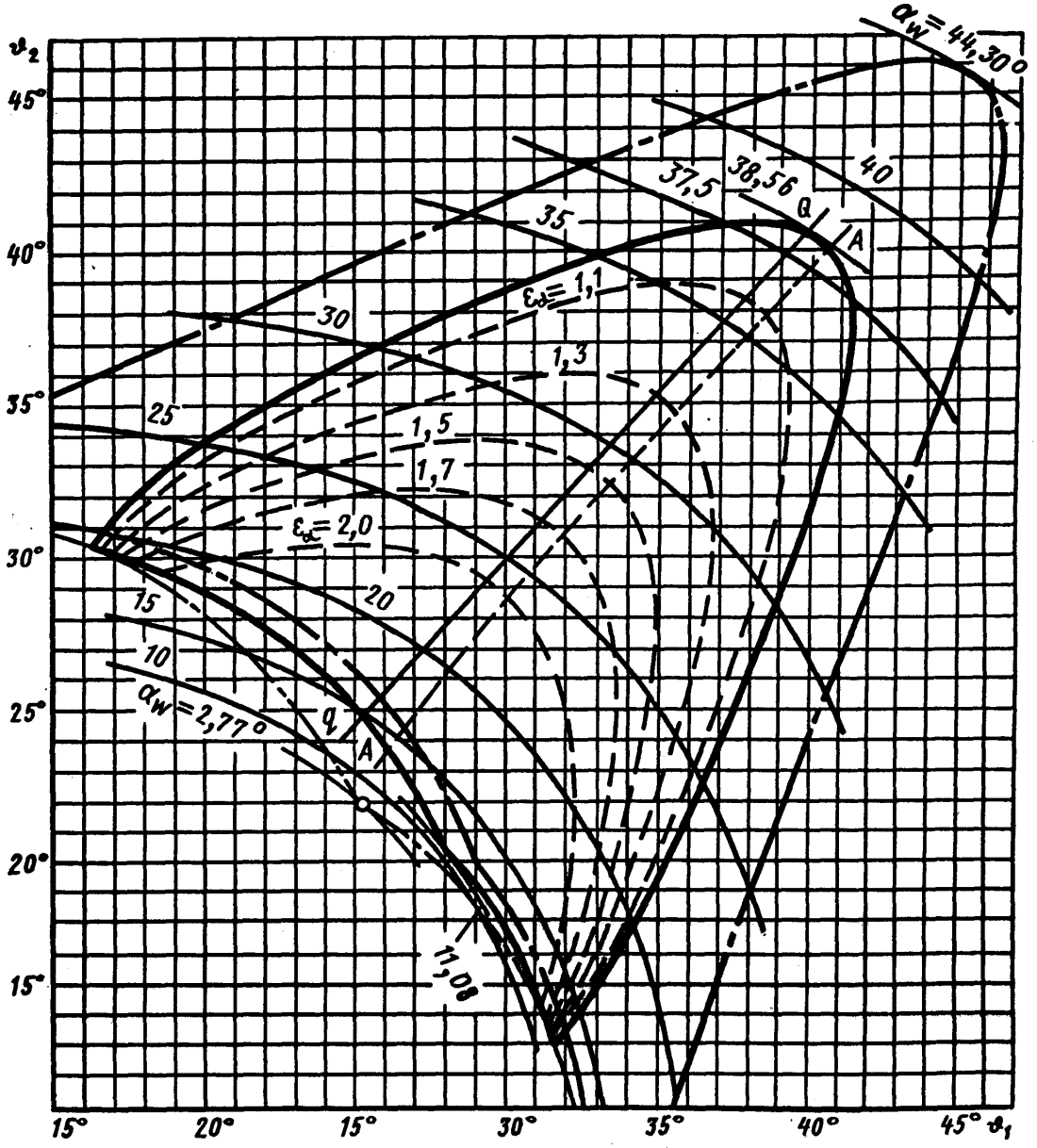
Черт. 139

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника



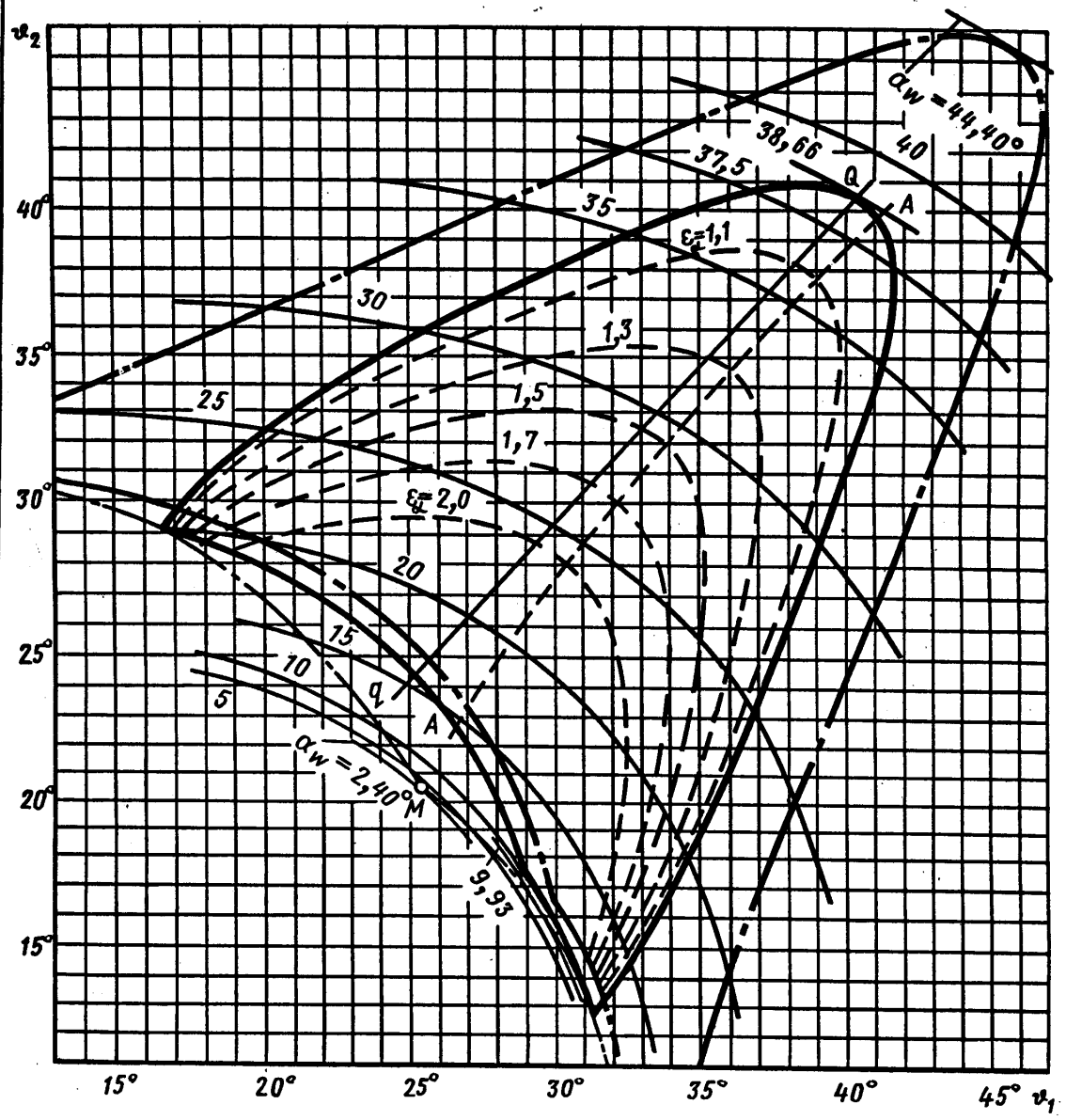
Черт. 140

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



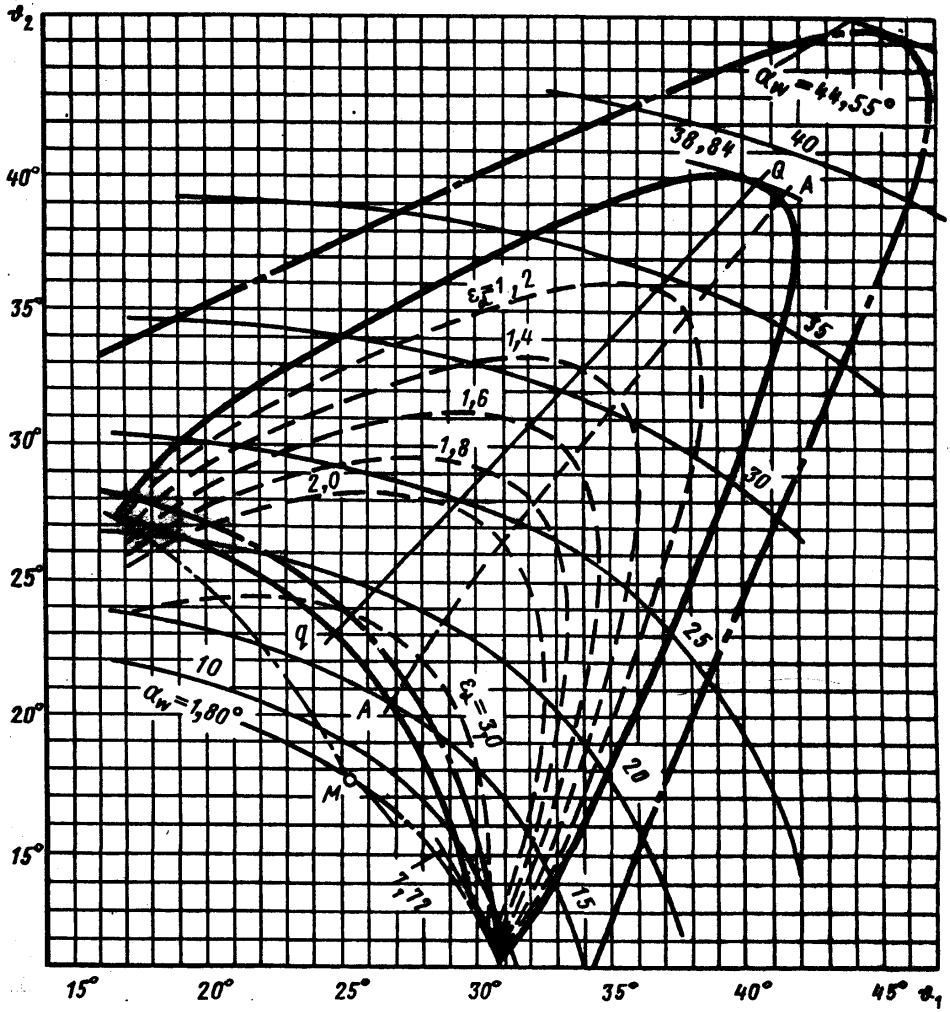
Черт. 141

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата Инв. № подлинника 5064



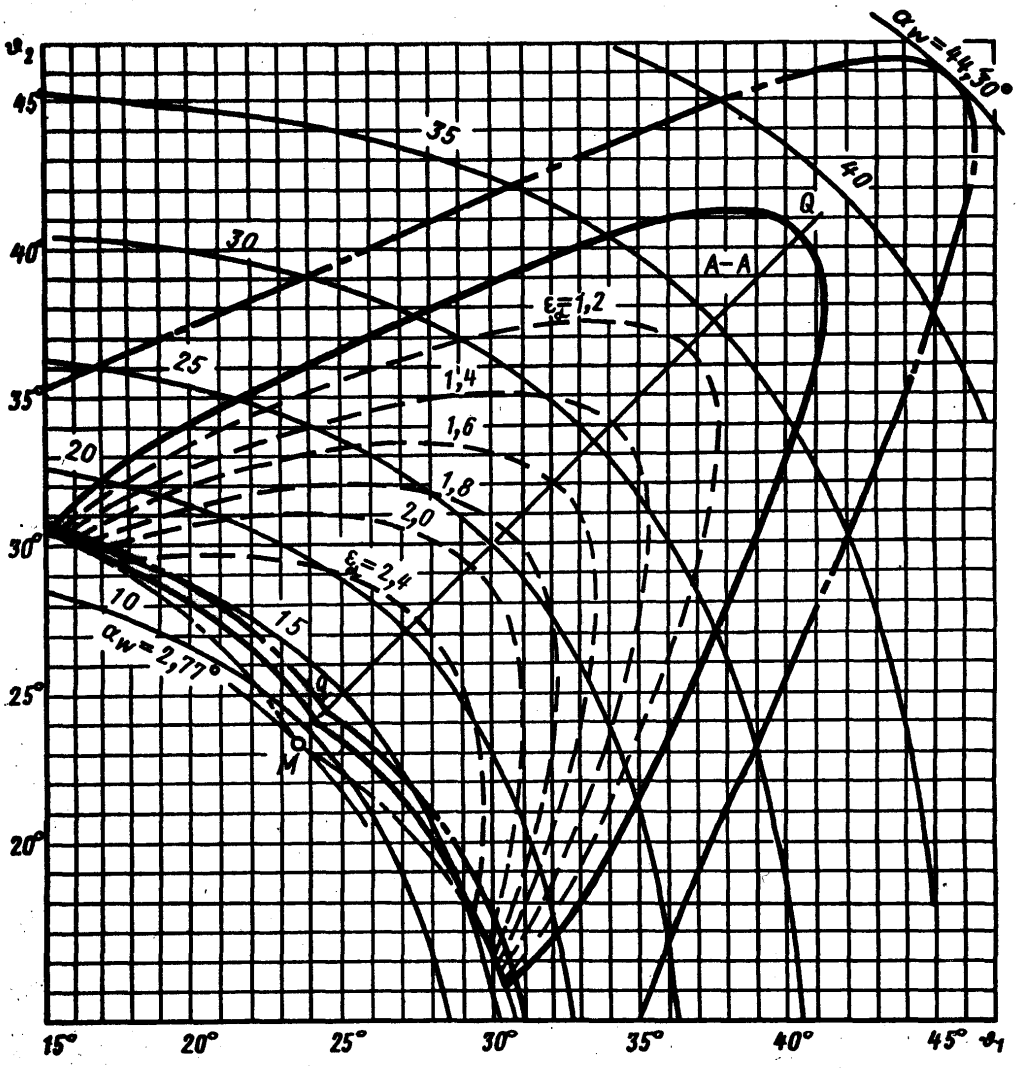
Черт. 142

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064



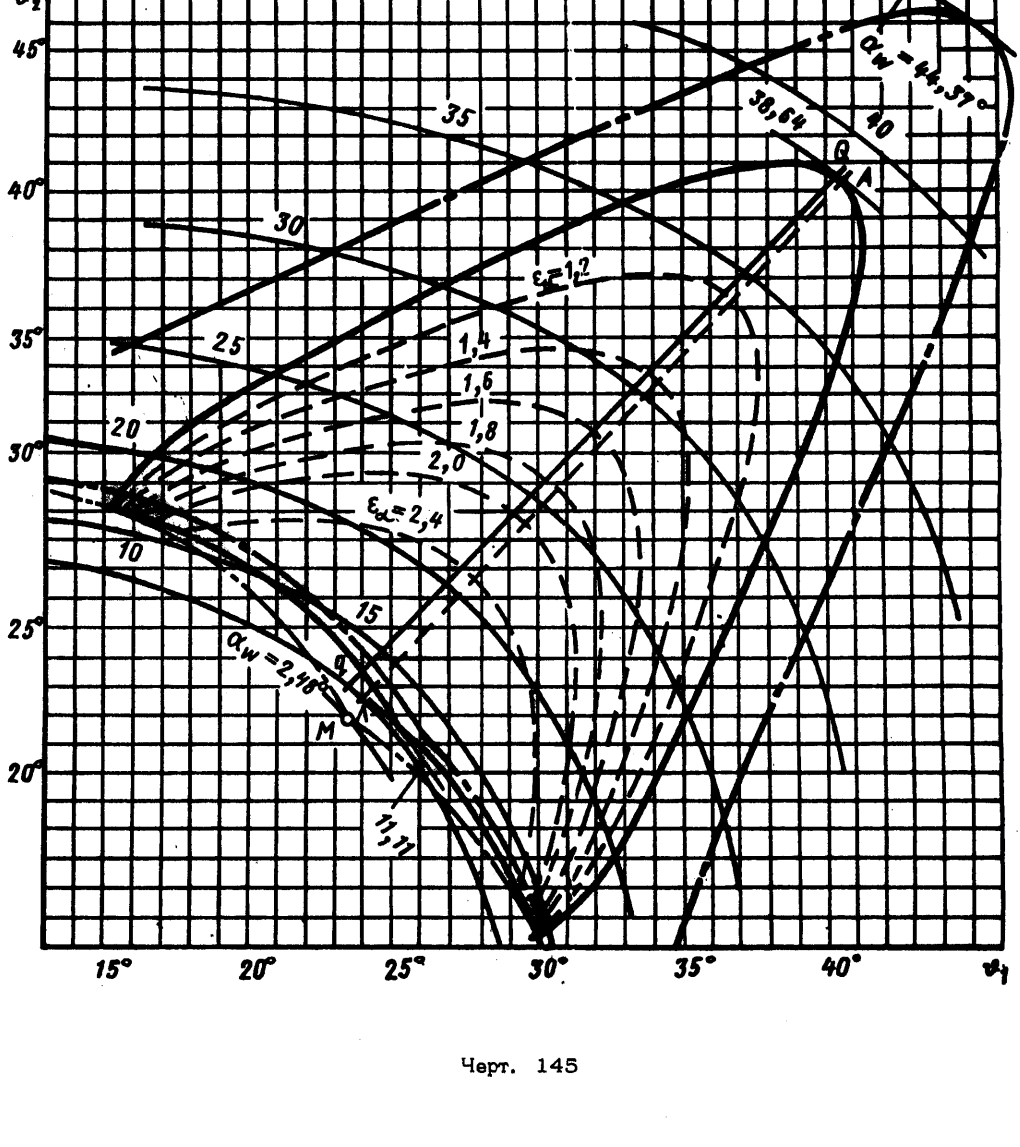
Черт. 143

№ изм.
№ изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064

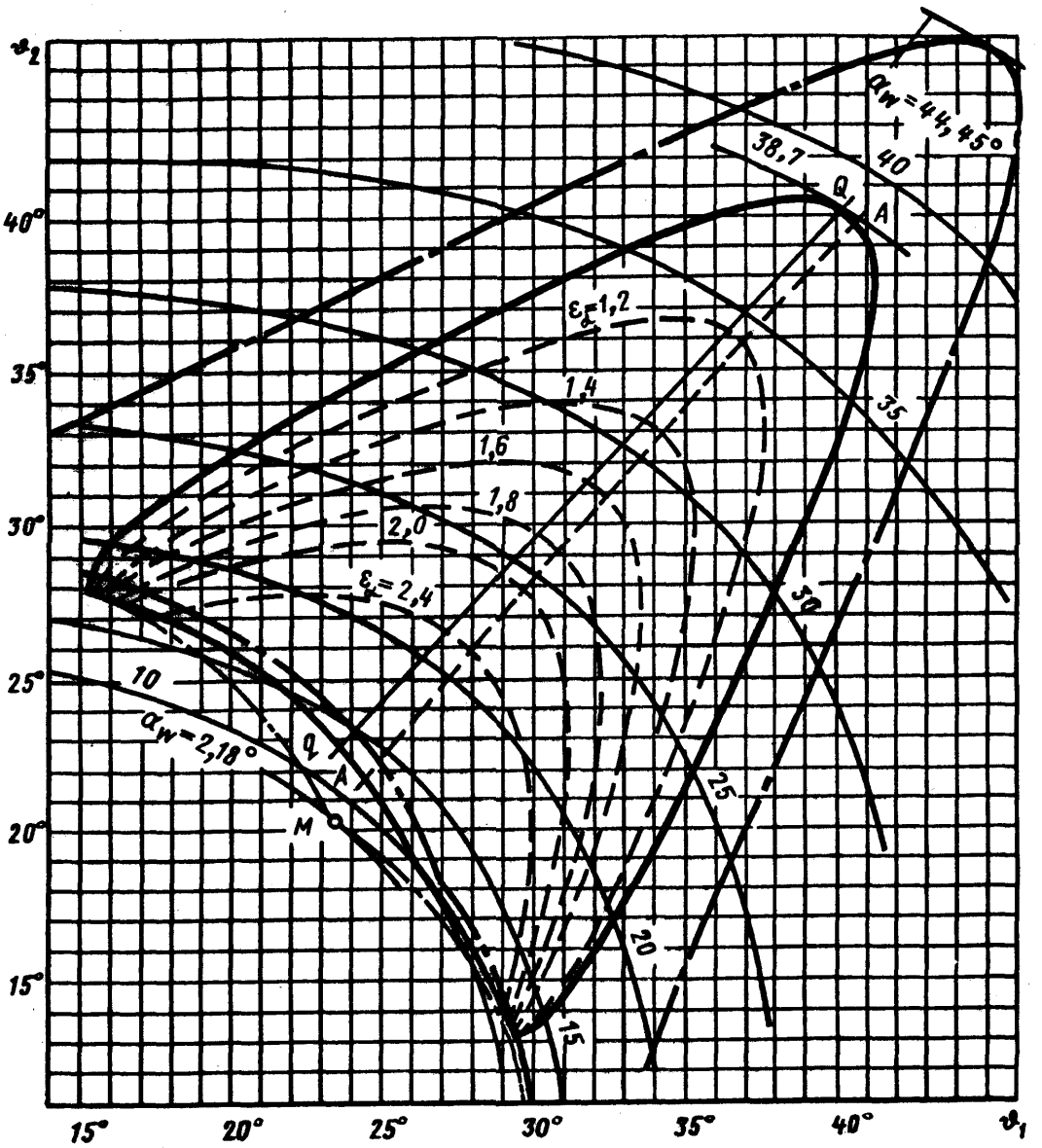


Черт. 144

№ подл. | № дубл.
Инв. № подлинника | Инв. № дубликата
5084

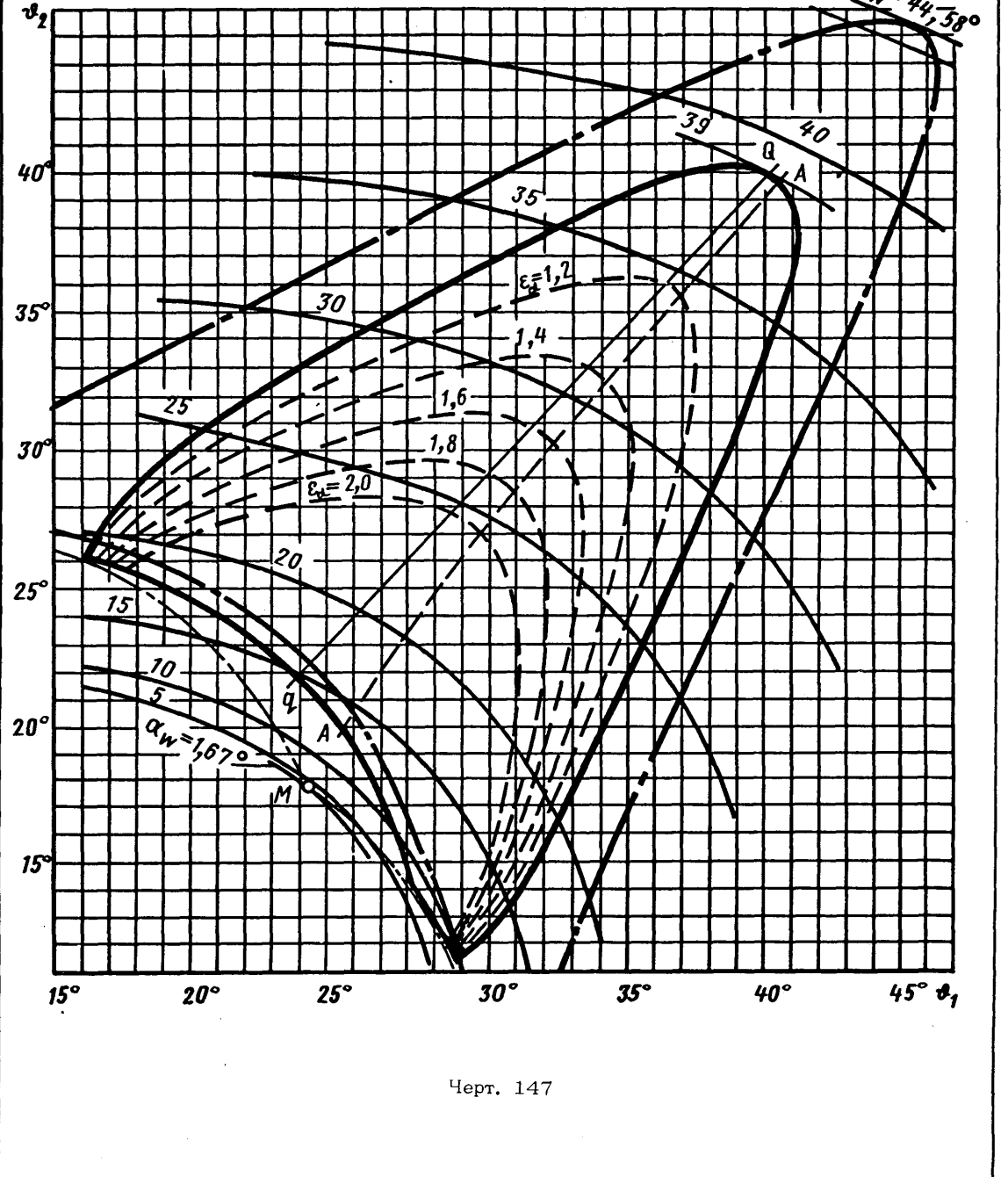

ϑ_2
45°
40°
35°
30°
25°
20°
15°
20°
25°
30°
35°
40°
ϑ_1
35
30
25
20
15
10
ε_α=1,2
1,4
1,6
1,8
2,0
ε_α=2,4
α_w = 44,57°
38,64
40
α_w = 2,416°
11,77
A
B
M

Черт. 145



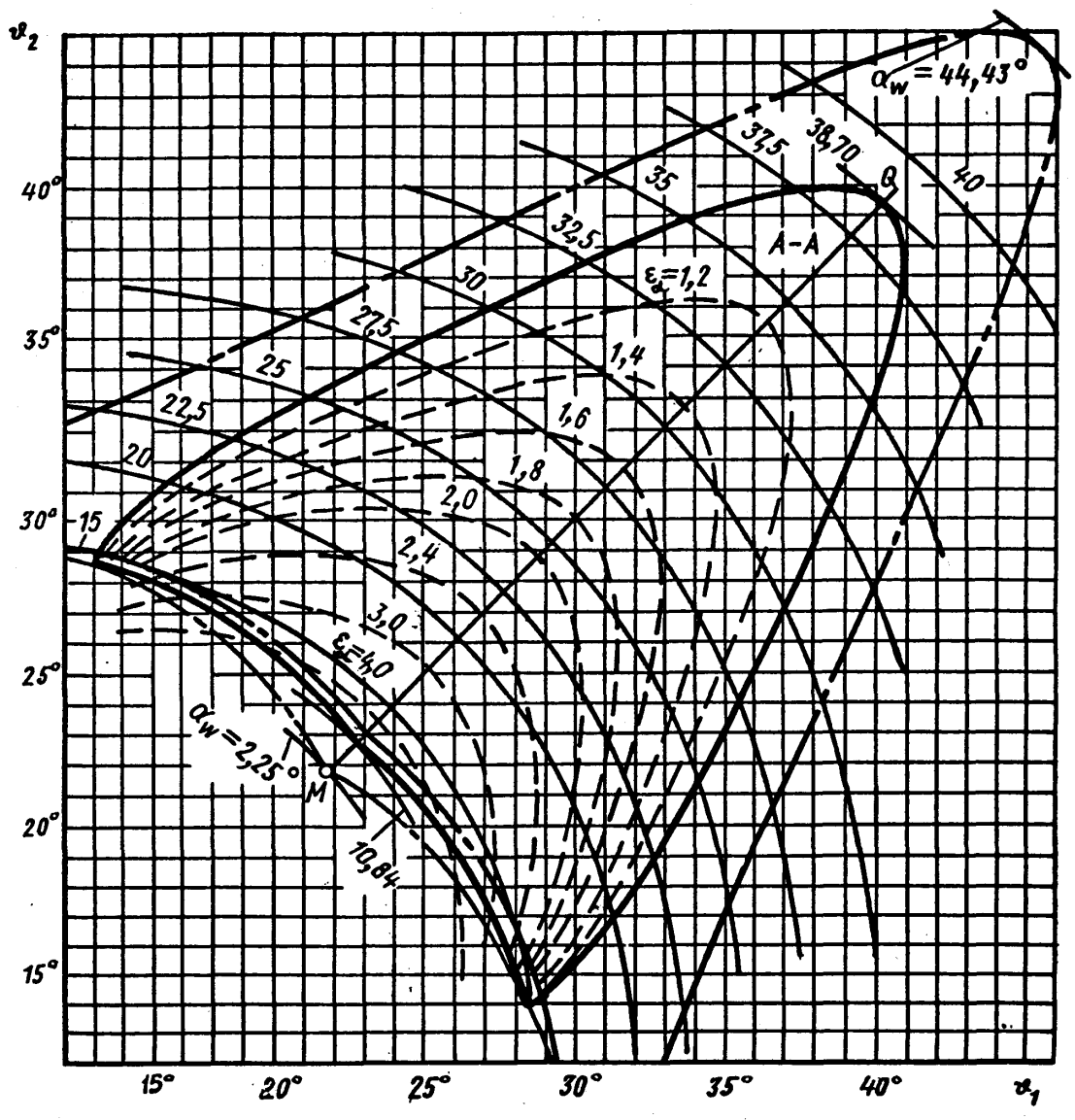
Черт. 146

№ подл. | № дубл. | Взам. инв. № | Подпись и дата | 5084



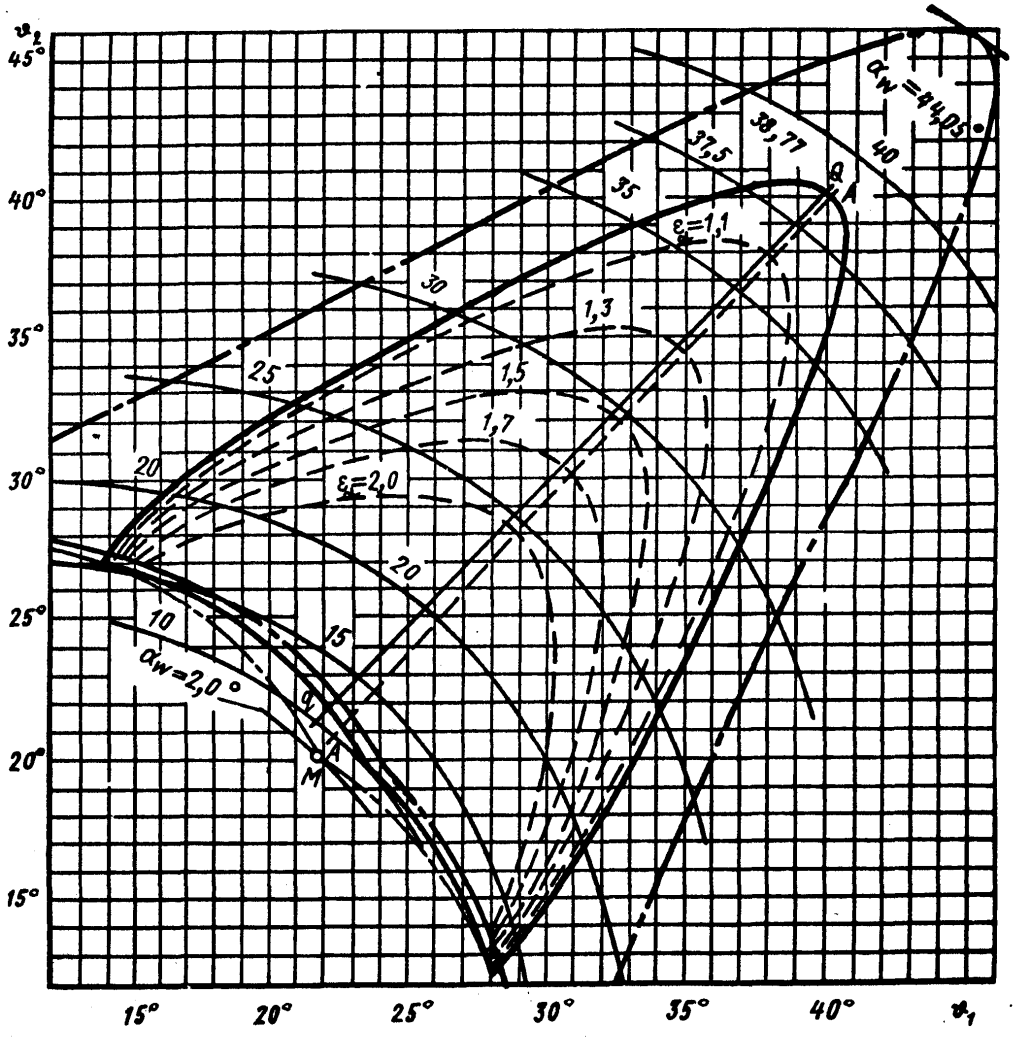
Черт. 147

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064

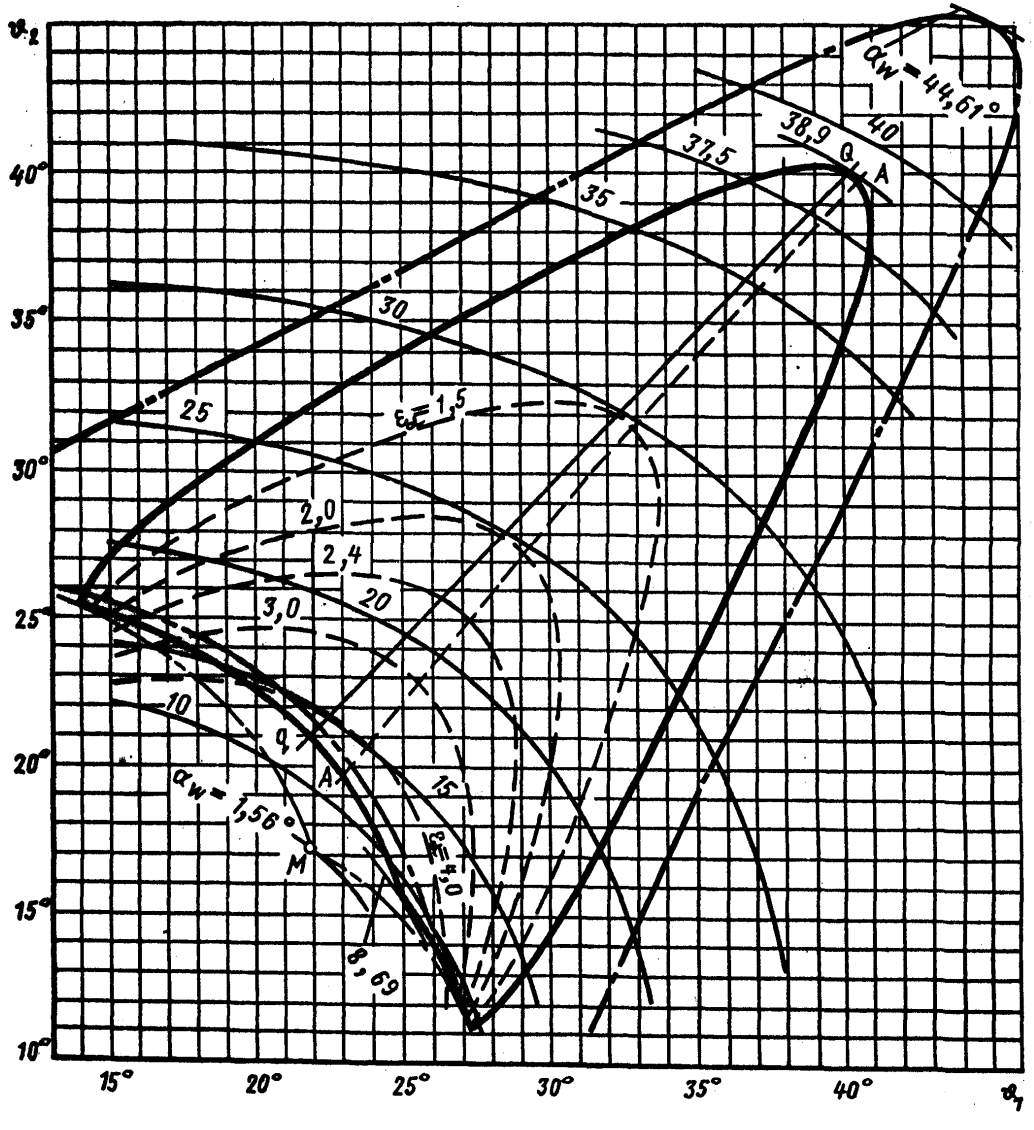


Черт. 148

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064

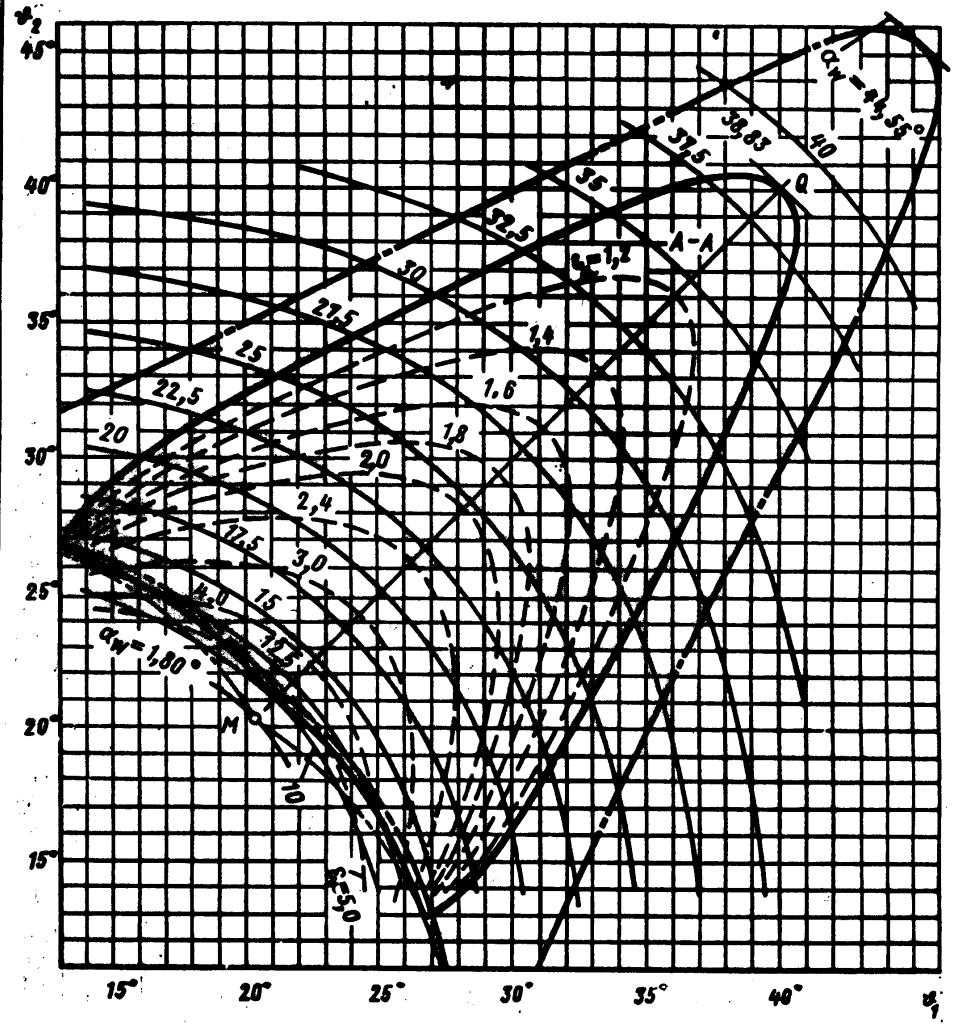

ϑ2
45°
40°
35°
30°
25°
20°
15°
15°
20°
25°
30°
35°
40°
ϑ1
αw=44,05°
38,77
37,5
35
40
ε=1,1
30
1,3
25
1,5
1,7
20
ε=2,0
20
10
15
αw=2,0°
Q
A
M

Черт. 149



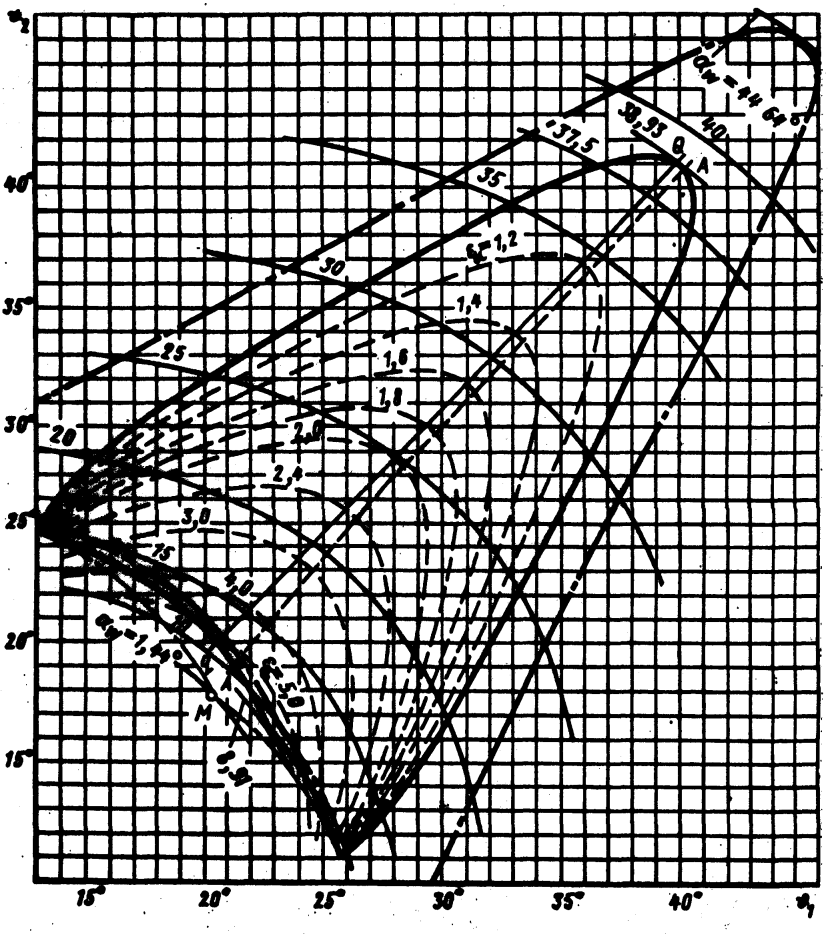
Черт. 150

5084

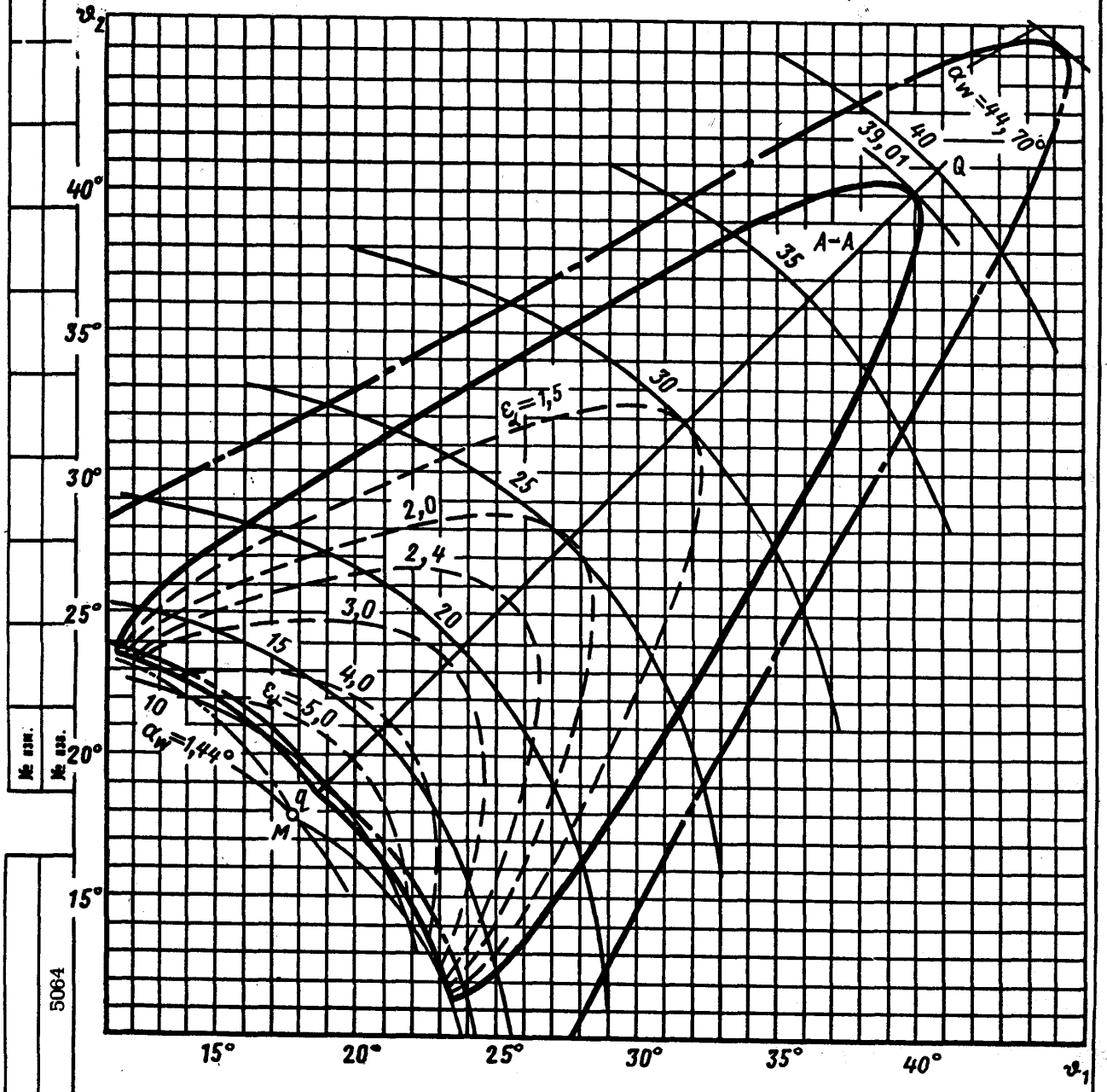


Черт. 151

5084


ϑ_2
40°
35°
30°
25°
20°
15°
15°
20°
25°
30°
35°
40°
ϑ_1
37,5
35
30
25
20
15
40
38,93
$c_w = 1,44$
$c_w = 1,50$
$c_w = 1,48$
$c_w = 1,2$
1,4
1,6
1,8
2,0
2,4
3,0
4,0
A
M

Черт. 152



Черт. 153

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника

ПРИЛОЖЕНИЕ 2
Рекомендуемое

ПРЕДЕЛЬНЫЕ ПАРАМЕТРЫ ЭВОЛЬВЕНТНОГО ЗАЦЕПЛЕНИЯ

1. Каждая пара чисел зубцов, образующих зубчатое зацепление, характеризуется интервалом изменения следующих основных параметров $\alpha^{M}_{w_{min}} \le \alpha_w \le \alpha_{w_{max}}$, $1 \le \varepsilon_\alpha \le \varepsilon^{B}_{\alpha m a_{1,2}=0}$, $0 \le m_a \le (m^{M}_a)_{max}$, которые являются предельными параметрами и представлены в таблице.

2. На черт. 1 приведены значения экстремальных углов зацепления $\alpha_{w_{max}}$, $\alpha_{w_{min}}$ для передач, зубчатые колеса которых имеют относительную толщину зубцов на окружности вершин $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{z_{1,2}}$; на черт. 2 – соответствующие $\alpha_{w_{min}}$ максимальные значения коэффициента перекрытия – $\varepsilon^{B}_{\alpha_{max}}$.

3. Максимальные значения коэффициента перекрытия $\varepsilon^{B}_{\alpha_{max}}$ и им соответствующие углы зацепления $\alpha^{B}_{w_{min}}$ определяются из следующих уравнений:

– коэффициент перекрытия ε^{B}_{α}:

$$(1+u)\,\mathrm{arctg}\left(\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_c}\right)-\mathrm{arctg}\left(\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_1}\right)-u\,\mathrm{arctg}\left(\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_2}\right)+$$

$$+\frac{m_{a_1}}{\sqrt{1+\left(\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_1}\right)^2}}+\frac{u\,m_{a_2}}{\sqrt{1+\left(\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_2}\right)^2}}+\frac{\pi}{z_1}\left(2\varepsilon^{B}_{\alpha}-1\right)=0;$$

– угол зацепления:

$$\alpha^{B}_{w_{min}} = \mathrm{arctg}\,\frac{2\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_c};$$

– угол профиля на окружности вершин:

$$\mathrm{tg}\,\alpha_{a_1} = \frac{1}{2}(1+u)\,\mathrm{tg}\,\alpha_w - \frac{\pi\varepsilon^{B}_{\alpha}}{z_1},$$

$$\mathrm{tg}\,\alpha_{a_2} = \frac{\mathrm{tg}\,\alpha_{a_1}}{u};$$

№ изм. № изв. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника

– независимые переменные:

$$inv\,\vartheta_{1,2} = m_{a_{1,2}} \cos\alpha_{a_{1,2}} + inv\alpha_{a_{1,2}}.$$

ПРЕДЕЛЬНЫЕ ПАРАМЕТРЫ ЭВОЛЬВЕНТНОГО ЗАЦЕПЛЕНИЯ

u	z_1	$\alpha^\circ_{w\,max}$	$\alpha^\circ_{w\,min}$	$\left(\varepsilon_{\alpha\,max}\right)_{\alpha_w}$	$\varepsilon_{\alpha\,max}$	$m_{a\,пред}$	ϑ_1°	ϑ_2°	ϑ_1°	ϑ_2°
		Точка Q	Точка M	Точка B при $m_{a_{1,2}} = 0$		Точка M	Координаты точки M		Координаты точки B при $m_{a_{1,2}} = 0$	
1	5	35,07	32,14	33,14	1,039	0,03773	52,31	52,31	52,56	52,56
	10	40,26	17,44	25,31	1,505	1,11752	41,96	41,96	43,40	43,40
	15	41,89	11,83	21,72	1,900	0,09270	36,99	36,99	38,54	38,54
	20	42,69	8,93	19,53	2,560	0,07342	33,84	33,84	35,35	35,35
	25	43,16	7,16	18,00	2,590	0,06020	31,57	31,57	33,02	33,02
	30	43,45	5,98	16,85	2,890	0,05083	29,82	29,82	31,21	31,21
	35	43,69	5,13	15,95	3,180	0,04392	28,42	28,42	29,75	29,75
	40	43,86	4,49	15,20	3,460	0,03862	27,25	27,25	28,53	28,53
	45	43,99	3,99	14,58	3,730	0,03445	26,25	26,25	27,49	27,49
	50	44,09	3,60	14,05	3,980	0,03108	25,39	25,39	26,59	26,59
	55	44,17	3,27	13,58	4,230	0,02831	24,64	24,64	25,79	25,79
	60	44,24	3,00	13,18	4,470	0,02599	23,96	23,96	25,09	25,09
	65	44,30	2,77	12,81	4,700	0,02401	23,36	23,36	25,09	25,09
	70	44,35	2,57	12,48	4,930	0,02232	22,81	22,81	23,89	23,89
	75	44,39	2,40	12,19	5,160	0,02085	22,31	22,31	23,36	23,36
	80	44,43	2,25	11,92	5,370	0,01955	21,86	21,86	22,88	22,88
	85	44,47	2,14	11,67	5,590	0,01841	21,44	21,44	22,44	22,44
	90	44,50	2,00	11,44	5,800	0,01740	21,05	21,05	22,03	22,03
	95	44,52	1,93	11,23	6,000	0,01649	20,68	20,68	21,65	21,65
	100	44,55	1,80	11,03	6,200	0,01567	20,34	20,34	21,30	21,30
2	5	38,58	22,73	26,70	1,200	0,13765	55,29	38,69	56,46	37,02
	10	41,89	11,83	20,10	1,750	0,13119	42,76	32,84	47,67	28,76
	15	42,95	7,95	17,14	2,220	0,09676	37,36	29,40	42,77	24,82
	20	43,47	5,98	15,35	2,620	0,07514	34,04	27,02	39,47	22,38
	25	43,78	4,79	14,11	3,000	0,06108	31,70	25,25	37,02	20,66
	30	43,99	3,99	13,18	3,350	0,05134	29,91	23,87	35,10	19,36
	35	44,13	3,42	12,46	3,690	0,04424	28,48	22,75	33,53	18,33
	40	44,24	3,00	11,86	4,010	0,03884	27,29	21,81	32,22	17,49

№ изм. № изв.
Инв. № дубликата 5064
Инв. № подлинника

Продолжение

u	Z_1	$\alpha^\circ_{w\,max}$	$\alpha^\circ_{w\,min}$	$\left(\alpha^{\varepsilon_{\alpha max}}_{w}\right)^\circ$	$\varepsilon_{\alpha\,max}$	$m_{\alpha\,пред}$	$\vartheta_1{}^\circ$	$\vartheta_2{}^\circ$	$\vartheta_1{}^\circ$	$\vartheta_2{}^\circ$
		Точка Q	Точка M	Точка B при $m_{\alpha_{1,2}}=0$		Точка M	Координаты точки M		Координаты точки B при $m_{\alpha_{1,2}}=0$	
2	45	44,33	2,66	11,37	4,320	0,04360	26,29	21,01	31,09	16,78
	50	44,39	2,40	10,94	4,610	0,03119	25,42	20,32	30,11	16,17
	55	44,45	2,18	10,57	4,900	0,02840	24,66	19,71	29,25	15,64
	60	44,50	2,00	10,25	5,180	0,02600	23,98	19,16	28,48	15,17
	65	44,54	1,84	9,96	5,450	0,02406	23,37	18,67	27,78	14,76
	70	44,57	1,71	9,70	5,710	0,02236	22,83	18,23	27,15	14,38
	75	44,60	1,60	9,47	5,970	0,02088	22,33	17,83	26,57	14,04
	80	44,62	1,50	9,25	6,220	0,01958	21,87	17,46	26,04	13,73
	85	44,64	1,41	9,06	6,470	0,01847	21,45	17,12	25,55	13,45
	90	44,66	1,33	8,87	6,710	0,01741	21,05	16,81	25,10	13,18
	95	44,68	1,26	8,71	6,950	0,01650	20,69	16,52	24,68	12,94
	100	44,70	1,20	8,55	7,180	0,01568	20,35	16,24	24,28	12,71
3	5	40,26	17,44	21,62	1,260	0,15712	54,65	32,59	57,76	27,85
	10	42,69	8,93	15,99	1,820	0,13309	42,87	28,67	48,89	20,91
	15	43,47	5,98	13,53	2,300	0,09728	37,41	25,77	43,91	17,79
	20	43,86	4,49	12,07	2,720	0,07535	34,07	23,71	40,53	15,91
	25	44,09	3,59	11,06	3,110	0,06118	31,71	22,16	38,03	14,61
	30	44,24	3,00	10,32	3,480	0,05410	29,92	20,94	36,06	13,64
	35	44,35	2,57	9,73	3,870	0,04427	28,49	19,97	34,45	12,88
	40	44,43	2,25	9,26	4,150	0,03886	27,30	19,13	33,11	12,26
	45	44,50	2,00	8,86	4,470	0,03462	26,29	18,42	31,95	11,74
	50	44,55	1,80	8,52	4,770	0,03121	25,42	17,81	30,94	11,30
	55	44,59	1,63	8,29	5,060	0,02840	24,66	17,27	30,06	10,92
	60	44,62	1,50	7,97	5,350	0,02606	23,98	16,79	29,26	10,58
	65	44,65	1,38	7,75	5,630	0,02407	23,38	16,37	28,55	10,28
	70	44,68	1,28	7,54	5,900	0,02236	22,83	15,98	27,90	10,01
	75	44,70	1,20	7,35	6,160	0,02088	22,33	15,62	27,31	9,77
	80	44,72	1,12	7,19	6,420	0,01958	21,87	15,30	26,77	9,54
	85	44,73	1,06	7,03	6,670	0,01844	21,45	15,00	26,26	9,34
	90	44,75	1,00	6,89	6,920	0,01742	21,05	14,72	25,80	9,15
	95	44,76	0,90	6,76	7,170	0,01650	20,69	14,46	25,38	8,98
	100	44,77	0,90	6,64	7,410	0,01568	20,35	14,22	25,00	8,82

№ изм. | № изв.

Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064

Продолжение

u	z_1	$\alpha^\circ_{w\,max}$	$\alpha^\circ_{w\,min}$	$\left(\alpha^\circ_w\right)^{\varepsilon_{\alpha max}}$	$\varepsilon_{\alpha max}$	$m_{a\,пред}$	$\vartheta_1{}^\circ$	$\vartheta_2{}^\circ$	$\vartheta_1{}^\circ$	$\vartheta_2{}^\circ$
		Точка Q	Точка M	Точка B при $m_{a_{1,2}}=0$		Точка M	Координаты точки M		Координаты точки B при $m_{a_{1,2}}=0$	
4	5	41,25	14,11	17,93	1,290	0,16285	54,50	29,08	58,29	22,03
	10	43,16	7,16	13,11	1,850	0,13355	42,89	26,07	49,34	16,23
	15	43,78	4,79	11,05	2,330	0,09379	37,42	23,48	44,31	13,71
	20	44,09	3,59	9,83	2,760	0,07539	34,07	21,06	40,90	12,22
	25	44,29	2,89	9,00	3,150	0,06120	31,72	20,19	38,37	11,20
	30	44,39	2,40	8,38	3,520	0,01410	29,92	19,08	36,38	10,44
	35	44,48	2,06	7,90	3,870	0,04428	18,18	18,18	34,76	9,84
	40	44,55	1,80	7,51	4,200	0,03887	27,30	17,42	33,40	9,36
	45	44,60	7,19	7,19	4,520	0,03463	26,29	16,78	32,23	8,96
	50	44,64	1,44	6,91	4,820	0,03121	25,42	16,22	31,22	8,61
	55	44,67	1,31	6,67	5,120	0,02840	24,66	15,72	30,32	8,32
	60	44,70	1,20	6,46	5,410	0,02606	23,98	15,29	29,52	8,06
	65	44,72	1,11	6,27	5,690	0,02407	23,38	14,90	28,80	7,82
	70	44,74	1,03	6,11	5,960	0,02236	22,83	14,54	28,15	7,62
	75	44,76	0,96	5,96	6,230	0,02088	22,33	14,22	27,55	7,43
	80	44,77	0,90	5,82	6,490	0,01958	21,87	13,92	27,00	7,26
	85	44,79	0,85	5,69	6,740	0,01844	21,45	13,65	26,49	7,10
	90	44,80	0,80	5,58	7,000	0,01742	21,05	13,40	26,02	6,96
	95	44,81	0,76	5,47	7,240	0,01650	20,69	13,16	25,59	6,83
	100	44,82	0,72	5,37	7,480	0,01568	20,35	12,95	25,18	6,70
5	5	41,89	11,83	15,23	1,300	0,16497	54,79	26,73	58,53	18,10
	10	43,47	5,98	11,06	1,870	0,13368	42,90	24,24	49,54	13,20
	15	43,99	3,99	9,29	2,340	0,09742	37,42	21,84	44,48	11,11
	20	44,24	3,00	8,26	2,770	0,07540	34,07	20,10	41,06	9,88
	25	44,39	2,40	7,56	3,170	0,06121	31,72	18,78	38,52	9,04
	30	44,50	2,00	7,03	3,530	0,05142	29,92	17,74	36,51	8,42
	35	44,57	1,71	6,63	3,880	0,04428	28,49	16,90	34,89	7,94
	40	44,62	1,50	6,30	4,220	0,03887	27,30	16,20	33,52	7,55
	45	44,66	1,33	6,03	4,540	0,03462	26,29	15,60	32,35	7,22
	50	44,70	1,20	5,79	4,840	0,03121	25,42	15,07	31,33	6,94
	55	44,73	1,09	5,59	5,140	0,02840	24,66	14,62	30,43	6,70
	60	44,75	1,00	5,41	5,430	0,02606	23,98	14,21	29,63	6,49
	65	44,77	0,92	5,26	5,710	0,02407	23,38	13,84	28,90	6,30
	70	44,78	0,86	5,22	5,980	0,02236	22,83	13,51	28,25	6,13

№ изм. | № изв.

Инв. № дубликата | 5064

Инв. № подлинника

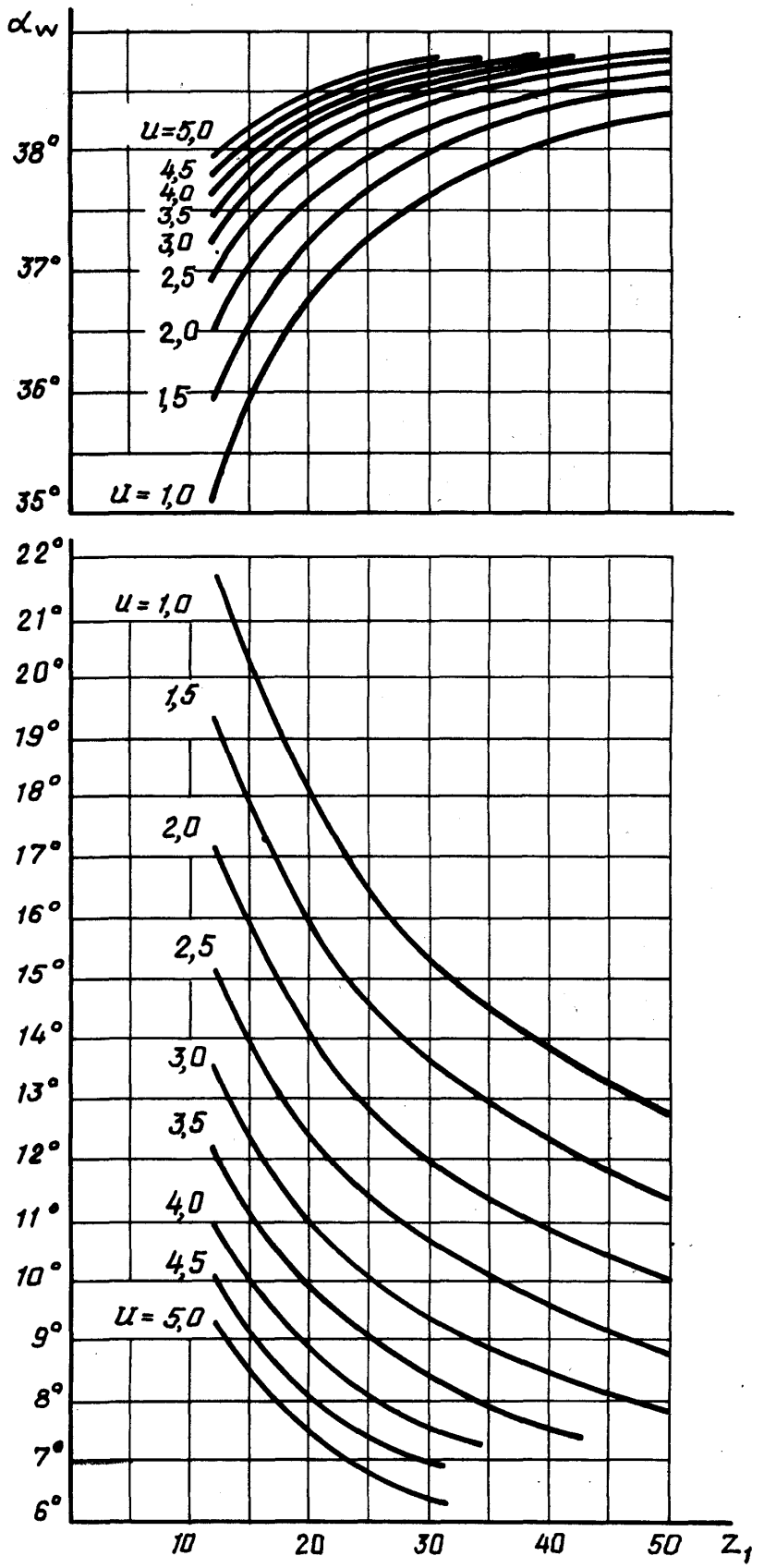
Продолжение

u	Z_1	$\alpha^{\circ}_{w\,max}$	$\alpha^{\circ}_{w\,min}$	$\left(\alpha^{\circ}_{w}\right)_{\varepsilon_{\alpha max}}$	$\varepsilon_{\alpha\,max}$	$m_{a\,пред}$	ϑ_1°	ϑ_2°	ϑ_1°	ϑ_2°
		Точка Q	Точка M	Точка B при $m_{a_{1,2}} = 0$		Точка M	Координаты точки M		Координаты точки B при $m_{a_{1,2}} = 0$	
5	75	44,80	0,80	4,99	6,250	0,02088	22,33	13,21	27,65	5,98
	80	44,81	0,75	4,87	6,510	0,01959	21,87	12,94	27,10	5,84
	85	44,82	0,70	4,75	6,770	0,01844	21,45	12,68	26,59	5,72
	90	44,83	0,67	4,67	7,020	0,01742	21,05	12,45	26,12	5,60
	95	44,84	0,63	4,58	7,270	0,01650	20,69	12,45	25,68	5,49
	100	44,85	0,60	4,49	7,510	0,01568	20,35	12,02	25,26	5,39

№ изм. | № изв.

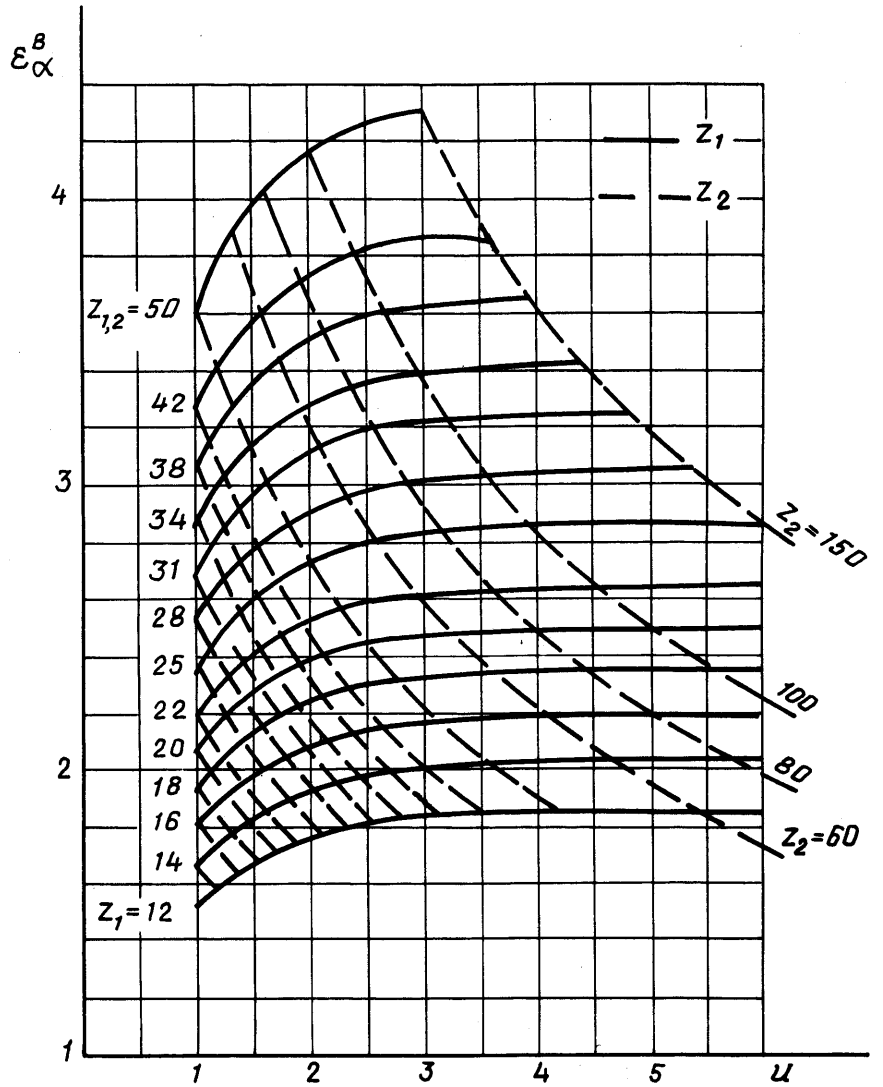
Инв. № дубликата | 5064

Инв. № подлинника



Черт. 1

№ изм. № изм.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника



Черт. 2

№ изм. | № изв.
Инв. № дубликата | 5064
Инв. № подлинника

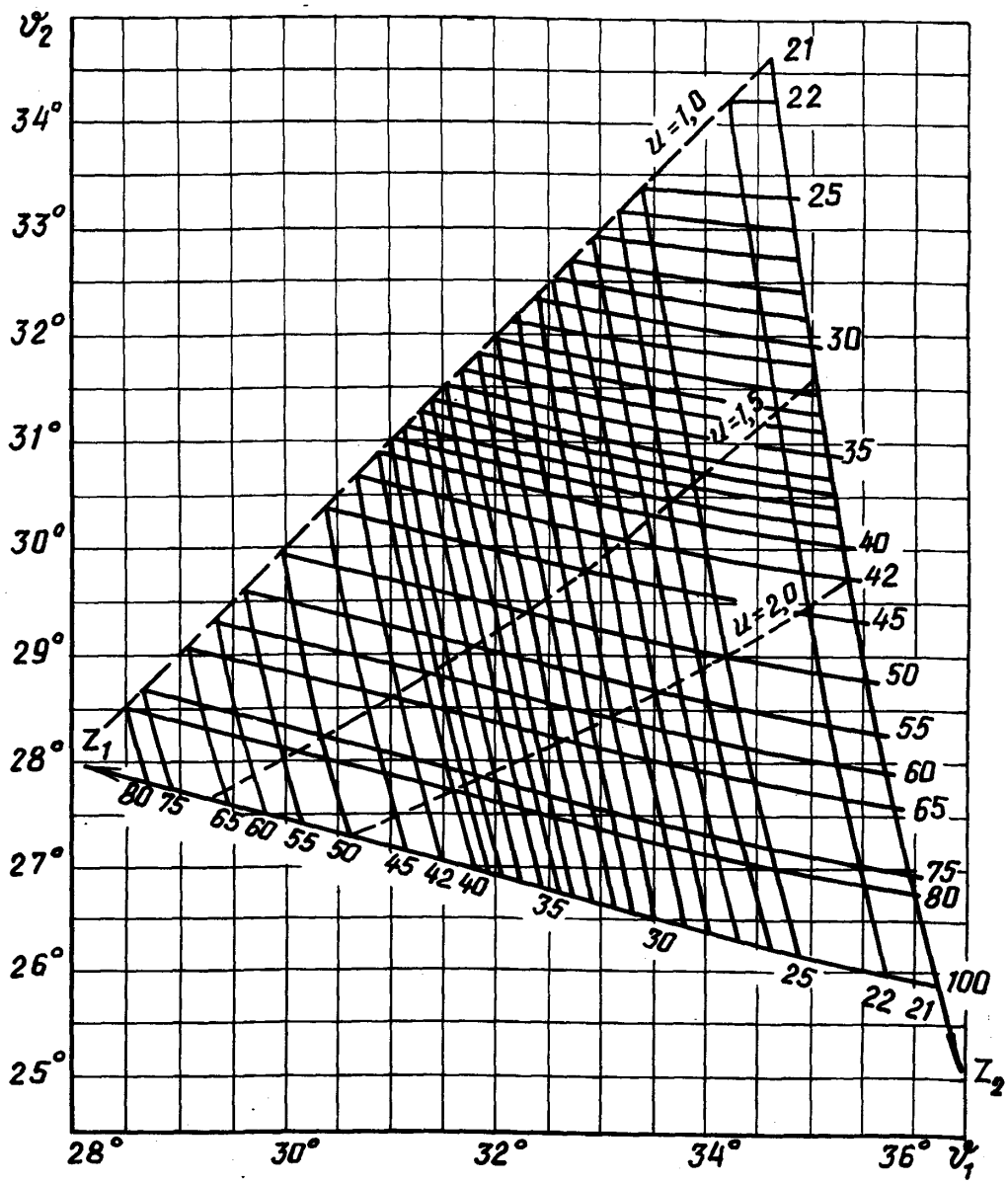
ПРИЛОЖЕНИЕ 3
Рекомендуемое

ВЫБОР ПАРАМЕТРОВ ЗУБЧАТЫХ ПЕРЕДАЧ С РАВНОПРОЧНЫМИ ЗУБЦАМИ И ГАРАНТИРОВАННЫМ КОЭФФИЦИЕНТОМ ПЕРЕКРЫТИЯ, РАВНЫМ ДВУМ

1. Выбор независимых переменных ϑ_1, ϑ_2 при $\varepsilon_\alpha = 2{,}05$ и $m a_{1,2} = \frac{0{,}4}{Z_{1,2}}$

производится по номограмме (чертеж) в интервале углов зацепления $20^\circ \leq \alpha_w \leq 24^\circ$ для зубчатых передач с числами зубцов $25 \leq Z \leq 100$.

Углы зацепления, соответствующие переменным ϑ_1, ϑ_2, приведены в таблице. Выбранными параметрами получают зубцы равнопрочные по изгибу при приложении нагрузки к их вершине.



№ изм. № изв.
5084
Инв. № дубликата Инв. № подлинника

Инв. № дубликата		№ изм.												
Инв. № подлинника	5064	№ изв.												

Z_2	Углы зацепления α_w° для чисел зубьев Z_1													
	25	28	31	32	34	36	38	40	42	45	50	55	60	65
25	19,58													
28	29,93	20,26												
31	20,22	20,54	20,81											
32	20,30	20,60	20,92	20,97										
34	20,47	20,78	21,04	21,11	21,26									
36	20,60	20,90	20,17	21,25	21,39	21,51								
38	20,74	21,04	21,29	21,37	21,50	21,63	21,74							
40	20,84	21,15	21,40	21,47	21,60	21,73	21,85	21,95						
42	20,97	21,25	21,50	21,57	21,71	21,83	21,94	22,04	22,13					
45	21,11	21,30	21,63	21,70	21,83	21,95	22,06	22,16	22,25	22,38				
50	21,30	21,56	21,81	21,88	22,01	22,13	22,24	22,34	22,43	22,55	22,72			
55	21,47	21,73	21,96	22,02	22,16	22,27	22,38	22,48	22,57	22,69	22,86	23,00		
60	21,60	21,80	22,09	22,16	22,28	22,39	22,50	22,59	22,69	22,80	22,97	23,11	23,22	
65	21,71	21,97	22,19	22,96	22,39	22,50	22,61	22,70	22,79	22,88	23,07	23,19	23,30	23,42
75	21,80	22,10	22,29	22,40	22,49	22,64	22,70	22,77	22,89	23,05	23,22	23,36	23,47	23,56
80	21,96	22,21	22,43	22,47	22,62	22,73	22,83	22,90	23,01	23,09	23,29	23,39	23,47	23,63
100	22,10	22,35	22,63	22,65	22,81	22,99	23,03	23,09	23,20	23,29	23,46	23,60	23,72	23,82

ПРИЛОЖЕНИЕ 4
Справочное

ПРИМЕРЫ РАСЧЕТА ЗУБЧАТЫХ ПЕРЕДАЧ В ОБОБЩАЮЩИХ ПАРАМЕТРАХ

Пример 1. Расчет геометрии зубчатых колес $Z_1 = 22$, $Z_2 = 50$, $m_{a_{1,2}} = \frac{0,4}{Z_{1,2}}$ с равнопрочными по изгибу зубцами с углом зацепления $\alpha_w > 30^\circ$.

1.1. Обобщающие параметры $\vartheta_1 = 39,5^\circ$; $\vartheta_2 = 34,3^\circ$ принимаем из области существования (см. обязательное приложение 1, черт. 83) на изолинии AA, независимые переменные которой соответствуют зубцам равнопрочным по изгибу.

1.2. Углы профиля на окружности вершин $\alpha_{a_1}, \alpha_{a_2}$ по номограмме (черт. 3 настоящего стандарта): $m_{a_1} = 0,01818$; $m_{a_2} = 0,008$; $inv\,\vartheta_1 = 0,13493$; $inv\,\vartheta_2 = 0,08351$; $inv\,\alpha_{a_1} = 0,1192$; $\alpha_{a_1} = 38,11^\circ$; $inv\,\alpha_{a_2} = 0,0763$; $\alpha_{a_2} = 33,39^\circ$.

ϑ_1, ϑ_2 уточняются (п. 9 настоящего стандарта):

$inv\,\vartheta_1 = 0,01818 \cdot 0,78633 + 0,11924 = 0,13353$; $\vartheta_1 = 39,38^\circ$;

$inv\,\vartheta_2 = 0,008 \cdot 0,83494 + 0,07636 = 0,08304$; $\vartheta_2 = 34,25^\circ$.

1.3. Угол зацепления α_w (п. 9 настоящего стандарта):

$$inv\,\alpha_w = \frac{1}{1+2,27}\left(inv\,39,38 + 2,27\,inv\,34,25 - \frac{3,14159}{22}\right) = 0,05481.$$

$\alpha_w = 30,18^\circ$.

1.4. Коэффициент перекрытия в передаче ε_α (п. 12 настоящего стандарта):

$$\varepsilon_\alpha = \frac{22}{2 \cdot 3,14159}\left[0,78438 + 2,27 \cdot 0,65913 - (1+2,27)\,0,58155\right] = 1,33.$$

1.5. Межосевое расстояние a_w (п. 9 настоящего стандарта):

$$a_w = \frac{1}{2}(1+2,27)\,sec\,30,18^\circ\,d_{b_1} = 1,89137\,d_{b_1}.$$

1.6. Углы профиля нижних активных точек активного профиля (п. 9 настоящего стандарта):

– для Z_1 – α_{p_1}:

$tg\,\alpha_{p_1} = (1+2,27)\,tg\,30,18^\circ - 2,27\,tg\,33,39^\circ = 3,27 \cdot 0,58155 - 2,27 \cdot 0,65913 = 0,40544$;

$\alpha_{p_1} = 22,07^\circ$, $\alpha_{p_1} > 0$;

Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064 | Инв. № изм. | Инв. № изв.

– для Z_2 – α_{ρ_2}:

$$tg\alpha_{\rho_2} = \frac{1+2,27}{2,27} tg\ 30,18^\circ - \frac{1}{2,27} tg\ 38,11^\circ = \frac{3,27}{2,27} \cdot 0,58155 -$$

$$- \frac{1}{2,27} \cdot 0,78438 = 0,49220;$$

$$\alpha_{\rho_2} = 26,21^\circ;\ \alpha_{\rho_2} > 0.$$

1.7. Угол профиля ПРК $\alpha = 25^\circ$.

1.8. Высота головки зуба ПРК при нарезании колеса $Z_1 = 22$, h_{a_1} (п. 10 настоящего стандарта):

$$h_{a_1} = \frac{1}{2} (tg\,25^\circ - tg\,22,07^\circ)\ sin\,25^\circ d_{\beta_1} =$$

$$= \frac{1}{2} (0,46631 - 0,40545)\ 0,42262\, d_{\beta_1} = 0,01286\, d_{\beta_1}.$$

1.9. Высота зуба ПРК h_l (п. 10 настоящего стандарта):

$$\Delta h_{min} = \frac{1}{2} sec\ 38,11^\circ \left[1 - cos(38,11^\circ - 25^\circ)\right] d_{\beta_1} =$$

$$= \frac{1}{2} \cdot 1,27093 \left[1 - 0,97394\right] d_{\beta_1} = 0,01656\, d_{\beta_1};$$

$$\Delta h = 1,1 \cdot 0,01656\, d_{\beta_1} = 0,01822\, d_{\beta_1}.$$

Принимаем $j = 0,0005$

$$h_l = \left[\frac{1}{2} (tg\ 38,11^\circ - tg\ 22,07^\circ)\ sin\ 25^\circ + 0,0005\ sin\ 25^\circ + 0,01822\right] d_{\beta_1} =$$

$$= \left[\frac{1}{2} (0,78438 - 0,40545)\ 0,42262 + 0,0005 \cdot 0,42262 + 0,01822\right] d_{\beta_1} =$$

$$= 0,09850\, d_{\beta_1}.$$

1.10. Толщина зуба на делительной прямой S_α (п. 10 настоящего стандарта):

$$S_\alpha = \left(\frac{3,14159}{22} + inv\,25^\circ - inv\ 39,38^\circ\right) sec\ 25^\circ d_{\beta_1} =$$

$$= \left(\frac{3,14159}{22} + 0,02997 - 0,13351\right) 1,10338\, d_{\beta_1} = 0,04332\, d_{\beta_1}.$$

1.11. Радиус скругления зуба ПРК при $W = 0$ – ρ_i (п. 10 настоящего стандарта):

$$\rho_i = \left[\frac{1}{2} (0,04332 - 0) - 0,01286\, tg\ 25^\circ\right] sec\ 25^\circ =$$

$$= \left[\frac{1}{2} \cdot 0,04332 - 0,01286 \cdot 0,46631\right]\ 1,10338 = 0,01728\, d_{\beta_1}.$$

1.12. Высота скругления головки зуба C (п. 10 настоящего стандарта)

$$C = 0,01728\ (1 - sin\ 25^\circ)\, d_{\beta_1} = 0,00998\, d_{\beta_1}.$$

№ изм. № изв. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника

1.13. Высота скругления ножки зуба C_0 (п. 10 настоящего стандарта):

$$C_0 = \left[\frac{\frac{1}{2}\left(\frac{3,14159}{22}\sec 25^\circ d_{b_1} - 0,04332 d_{b_1}\right) - (0,09850 - 0,01286)tg\,25^\circ d_{b_1}}{\cos 25^\circ}\right] \times$$

$$\times (1 - \sin 25^\circ) = 0,010949 d_{b_1}.$$

1.14. Координаты центра скругления зуба ПРК при $d_{b_1} = 1$ и $W = 0$ (п. 10 настоящего стандарта):

$$x_0^* = (0,01286 - 0,01728 \sin 25^\circ)\, d_{b_1} = 0,00556 d_{b_1};$$

$$y_0^* = \frac{1}{2}\frac{3,14159}{22}\sec 25^\circ d_{b_1} = 0,07878 d_{b_1}.$$

1.15. Координаты текущей точки, расположенной на скруглении зуба ПРК при $d_{b_1} = 1$ (п. 10 настоящего стандарта) приведены в табл. 1.

1.16. Смещение ПРК x при нарезании колеса Z_2 (п. 10 настоящего стандарта):

$$x = \left[\frac{1}{2}\, 0,04332\, ctg\, 25^\circ + \frac{1}{2}\,cosec\, 25^\circ\, 2,27\, (inv\, 34,25^\circ - inv\, 25^\circ - \frac{3,14159}{50})\right] d_{b_1} = 0,02023 d_{b_1};$$

$$x_{min} = (0,01286 - \frac{1}{2}\sin 25^\circ\, tg\, 25^\circ) d_{b_1} = -0,08567 d_{b_1};$$

$$x > x_{min}.$$

1.17. Диаметры окружностей вершин d_{a_1}, d_{a_2} (п. 9 настоящего стандарта):

– шестерни:

$$d_{a_1} = \sec 38,11^\circ d_{b_1} = 1,27093 d_{b_1};$$

– колеса:

$$d_{a_2} = \sec 33,39^\circ\, 2,27 d_{b_1} = 2,71874 d_{b_1}.$$

1.18. Проверка достаточности полученного диаметра d_{a_1} для шестерни:

$$\frac{\sec 25^\circ}{2} + 0 + 0,09850 - 0,01286 + 0,010949 - \frac{1,27093}{2} = 0,01281 d_{b_1},$$

$$0,01281 d_{b_1} > 0.$$

Инв. № дубликата
Инв. № подлинника
5064
№ изм.
№ изв.

Таблица 1

Условное обозначение формулы	Определяемый параметр	Расчетная формула	Номинальный размер													
1	γ	-	0	5°	10°	15°	20°	25°	30°	35°	40°	45°	50°	55°	60°	65°
2	-	$\cos\gamma$	1	0,99619	0,98481	0,96593	0,93969	0,90631	0,26603	0,81915	0,76604	0,70711	0,64279	0,57358	0,50000	0,42262
3	-	$\rho_i\cos\gamma$	0,01728	0,01721	0,01702	0,01669	0,01624	0,015661	0,01496	0,01415	0,01324	0,01222	0,01111	0,00991	0,00864	0,00730
4	x^*	-	0,02284	0,02277	0,02258	0,02225	0,02180	0,02122	0,02052	0,01971	0,01880	0,01779	0,01667	0,01547	0,01420	0,01286
5	-	$\sin\gamma$	0	0,08715	0,17365	0,25882	0,34202	0,42262	0,50000	0,57357	0,64279	0,70711	0,76604	0,81915	0,86602	0,90631
6	-	$\rho_i\sin\gamma$	0	0,00151	0,00300	0,00447	0,00591	0,00730	0,00864	0,00991	0,01111	0,01222	0,01324	0,01415	0,01496	0,01566
7	y^*	-	0,07878	0,07727	0,07578	0,07431	0,07287	0,07148	0,07014	0,06887	0,06767	0,06656	0,06554	0,06462	0,06381	0,06312

1.19. Координаты переходной кривой зуба шестерни $Z_1 = 22$ (п. 11 настоящего стандарта) приведены в табл. 2.

Таблица 2

Условное обозначение формулы	Определяемый параметр	Расчетная формула	Номинальный размер													
1	γ	-	0	5°	10°	15°	20°	25°	30°	35°	40°	45°	50°	55°	60°	65°
2	φ	-	0,14280	0,14368	0,14458	0,14549	0,14647	0,14750	0,14862	0,14985	0,15125	0,16287	0,15481	0,15719	0,16025	0,16441
3	-	$\cos\varphi$	0,98982	0,98969	0,98957	0,98943	0,98929	0,98914	0,98898	0,98879	0,98858	0,98834	0,98804	0,98767	0,98719	0,98651
4	-	$\sin\varphi$	0,14231	0,14318	0,14408	0,14498	0,14595	0,14697	0,14807	0,14929	0,15067	0,15227	0,15419	0,15654	0,15956	0,16367
5	-	$\frac{1}{2}\sec\alpha$	0,55169	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-
6	-	$\frac{1}{2}\sec\alpha - x^*$	0,52885	0,52892	0,52911	0,52944	0,52989	0,53047	0,53117	0,53198	0,53289	0,53390	0,53502	0,53622	0,53749	0,53883
7	-	$\cos\varphi \cdot$ [6]	0,52346	0,52347	0,52359	0,52384	0,52421	0,52471	0,52532	0,56202	0,52680	0,52767	0,52862	0,52961	0,53060	0,53156
8	-	$\frac{1}{2}\varphi\sec\alpha$	0,07878	0,07927	0,07976	0,08027	0,08081	0,08137	0,08199	0,08267	0,08344	0,08433	0,08541	0,08672	0,08841	0,09070
9		[8] $- y^*$	0	0,00200	0,00398	0,00596	0,00794	0,00989	0,01185	0,01380	0,01457	0,01777	0,01987	0,02210	0,02460	0,02758
10		[9] $\cdot\sin\varphi$	0	0,00029	0,00057	0,00086	0,00116	0,00145	0,00175	0,00206	0,00219	0,00270	0,00306	0,00346	0,00393	0,00451
11	X	-	0,52346	0,52376	0,52416	0,52470	0,52537	0,52616	0,52707	0,52808	0,52899	0,53037	0,53168	0,53307	0,53453	0,53607
12		[6] $\cdot\sin\varphi$	0,07526	0,07573	0,07623	0,07676	0,07734	0,07796	0,07865	0,07942	0,08029	0,08129	0,08249	0,08394	0,08576	0,08819
13		[9] $\cdot\cos\varphi$	0	0,00198	0,00394	0,00590	0,00785	0,00978	0,01172	0,013645	0,01440	0,01756	0,01963	0,02183	0,02428	0,02721
14	y	-	0,07526	0,07375	0,07229	0,07144	0,06949	0,06818	0,06693	0,06577	0,06589	0,06373	0,06286	0,06211	0,06148	0,06098

№ изм. № изв.
5064
Инв. № дубликата
Инв. № подлинника

1.20. Координаты центра скругления зуба ПРК при нарезании колеса $Z_2 = 50$ (п. 10 настоящего стандарта):

$X_o = 0{,}01286 - 0{,}01728 \sin 25^\circ - 0{,}02023 = -0{,}01480 d_{b_1}$; $y_o = 0{,}07878 d_{b_1}$.

1.21. Координаты переходной кривой зуба колеса $Z_2 = 50$ (п. 11 настоящего стандарта) приведены в табл. 3.

Таблица 3

Условное обозначение формулы	Определяемый параметр	Расчетная формула	Номинальный размер												
1	γ		0	5°	10°	15°	20°	25°	30°	35°	40°	45°	50°	60°	65°
2		$tg\gamma$	0	0,08749	0,17633	0,26795	0,36397	0,46631	0,57735	0,70021	0,83910	1,00000	0,19175	1,73205	0,14451
3		$X_o \cdot$ [2]	0	-0,00129	-0,00261	-0,00396	-0,00539	-0,00690	-0,00854	-0,01036	-0,01242	-0,01480	-0,01764	-0,02563	-0,03174
4		$y_o +$ [3]	0,07878	0,07749	0,07617	0,07482	0,07339	0,07188	0,07024	0,06842	0,06842	0,06398	0,06114	0,05315	0,04704
5		$2\cos\alpha \cdot$ [4]	0,14279	0,14045	0,13807	0,13562	0,13303	0,13029	0,12732	0,12402	0,12028	0,11597	0,11082	0,09634	0,08526
6		$\cos\gamma$	1,00000	0,99619	0,98481	0,96593	0,93969	0,90631	0,86602	0,81915	0,76604	0,70711	0,64279	0,50000	0,42262
7		$\rho_i \cdot$ [6]	0,01728	0,01721	0,01702	0,01669	0,01624	0,01566	0,01496	0,01415	0,01324	0,01222	0,01111	0,00864	0,00730
8		$X_o +$ [7]	0,00261	0,00241	0,00222	0,00189	0,00144	0,00086	-0,00016	-0,00065	-0,00156	-0,00258	-0,00369	-0,00616	-0,00750
9		$\sin\gamma$	0	0,08715	0,017365	0,25882	0,34202	0,42262	0,50000	0,57357	0,64279	0,70711	0,76604	0,86602	0,09063
10		$\rho_i \cdot$ [9]	0	0,00151	0,00300	0,00447	0,00591	0,00730	0,00864	0,00991	0,01111	0,01222	0,01324	0,01496	0,01566
11		$y_o -$ [10]	0,07878	0,07727	0,07578	0,07431	0,07287	0,07148	0,07014	0,06887	0,06767	0,06656	0,06554	0,06382	0,06312
12		$\frac{2,27}{2}\sec\alpha -$ [8]	1,24972	1,24992	1,25011	0,25044	1,25089	1,25147	1,25217	1,25298	1,25389	1,25491	1,25602	0,25849	0,25983
13		$\sin\varphi$	0,14230	0,13999	0,13763	0,13520	0,13263	0,12992	0,12698	0,12370	0,11999	0,11571	0,11059	0,09619	0,08516
14		$\cos\varphi$	0,98982	0,99015	0,99048	0,99082	0,99116	0,99152	0,99191	0,99232	0,99277	0,99328	0,99387	0,99536	0,99637
15		[12] · [13]	0,17784	0,17498	0,17205	0,16906	0,16590	0,16259	0,15900	0,15499	0,15045	0,14520	0,13890	0,12105	0,10729
16		[12] · [14]	1,23699	1,23761	1,23821	1,23896	1,23983	1,24086	1,24204	1,24336	1,24482	1,24648	1,24832	1,25265	1,25527
17		$2,27\frac{1}{2}\sec\alpha \cdot$ [5]	0,17903	0,17589	0,17291	0,16984	0,16660	0,16317	0,15945	0,15531	0,15063	0,14523	0,13878	0,12065	0,10677
18		[17] − [11]	0,10004	0,09862	0,09713	0,09553	0,09373	0,09169	0,08931	0,08644	0,08296	0,07867	0,07324	0,05683	0,04365
19		[18] · [13]	0,01424	0,01381	0,01337	0,01292	0,01234	0,01191	0,01134	0,01069	0,00995	0,00910	0,00810	0,00547	0,00372
20		[18] · [14]	0,09902	0,09764	0,09621	0,09465	0,09290	0,09091	0,08859	0,08578	0,08236	0,07814	0,07279	0,05656	0,04349
21	X	[16] + [19]	1,25123	1,25142	1,25158	1,25188	1,25217	1,25277	1,25338	1,25405	1,25477	1,25558	1,25642	1,25812	1,25899
22	y	[15] − [20]	0,07882	0,07734	0,07584	0,07441	0,07240	0,07168	0,07041	0,06921	0,06809	0,06706	0,06611	0,06449	0,06380

№ изм. | № изв. | Инв. № дубликата | Инв. № подлинника | 5064

1.22. Радиус кривизны переходной кривой ρ шестерни (п. 11 настоящего стандарта) приведен в табл. 4.

Таблица 4

Условное обозначение формулы	Определяемый параметр	Расчетная формула	Номинальный размер													
1	γ		0	5°	10°	15°	20°	25°	30°	35°	40°	45°	50°	55°	60°	65°
2	–	$\cos\gamma$	1,00000	0,99619	0,98481	0,96593	0,93969	0,90631	0,86603	0,81915	0,76604	0,70711	0,64279	0,57358	0,50000	0,42262
3	–	$\cos^3\gamma$	1,00000	0,98861	0,85512	0,90123	0,82976	0,74444	0,64952	0,54965	0,44952	0,35355	0,26559	0,18871	0,12500	0,07548
4	–	$0,5\sec 25° \cdot$ [3]	0,55169	0,54540	0,52693	0,49720	0,45777	0,41070	0,35833	0,30323	0,24799	0,19505	0,14652	0,10411	0,06896	0,04164
5	–	$0,00556 \cdot \sec 25° \cdot$ [3]	0,00613	0,00611	0,00604	0,00593	0,00576	0,00556	0,00531	0,00503	0,00470	0,00434	0,00394	0,00352	0,00307	0,00259
6	–	[4] + [5]	0,55782	0,55151	0,53297	0,50313	0,46353	0,41626	0,36364	0,30826	0,25269	0,19939	0,15046	0,10763	0,07203	0,04423
7	–	$\frac{(0,00556)^2}{[6]}$	0,00005	0,000050	0,00006	0,000061	0,000067	0,00007	0,00008	0,00010	0,00012	0,00015	0,00021	0,00029	0,00043	0,00070
8	ρ	–	0,01728	0,01734	0,01734	0,01734	0,01735	0,01735	0,01736	0,01738	0,01740	0,01743	0,01749	0,01757	0,01771	0,01798

1.23. Диаметр сопряжения переходной кривой с эвольвентным профилем d_l (п. 11 настоящего стандарта):

– для шестерни:

$$d_{l_1} = 2d_{b_1}\sqrt{(0,01286-0)^2 ctg^2\,25° + \left(\frac{1}{2}\sec 25° - 0,01286 + 0\right)^2} =$$

$$= 2d_{b_1}\sqrt{0,00034 + 0,29034} = 1,07829\,d_{b_1};$$

– для колеса:

$$d_{l_2} = 2\sqrt{(0,01286-0,02023)^2 ctg^2 25° + \left(\frac{2,27}{2}\sec 25° - 0,01286 + 0,02023\right)^2} = 2,51960\,d_{b_1}.$$

1.24. Угол профиля в нижней граничной точке α_l (п. 11 настоящего стандарта):

– для шестерни:

$$\alpha_{l_1} = \arccos\frac{1}{1,07829} = 21,97°;$$

– для колеса:

$$\alpha_{l_2} = \arccos\frac{2,27}{2,51960} = 25,72°.$$

№ изм. № изв. 5064 Инв. № дубликата Инв. № подлинника

1.25. Приведенный радиус кривизны в полюсе зацепления ρ_{np} (п. 12 настоящего стандарта):

– для шестерни:

$$\rho_{np_1} = \frac{1}{2}\frac{2{,}27}{1+2{,}27} tg\, 30{,}18^\circ d_{b_1} = 0{,}20185 d_{b_1};$$

– для колеса:

$$\rho_{np_2} = \rho_{np_1} d_{b_1}\ 2{,}27 = 0{,}45820 d_{b_1}.$$

1.26. Коэффициент, характеризующий размещение полюса до ближайшей точки однопарного контакта (п. 12 настоящего стандарта):

$$\delta_1^* = \frac{1}{2}(tg\, 38{,}11^\circ - tg\, 30{,}18^\circ) - \frac{\pi}{22} = -0{,}04138;$$

$$\delta_2^* = \frac{1}{2}(tg\, 33{,}39^\circ - tg\, 30{,}18^\circ) - \frac{\pi}{50} = -0{,}02404.$$

Так как $\delta_{1,2}^* < 0$, то полюс размещается в зоне однопарного зацепления.

1.27. Радиус кривизны эвольвенты в граничных точках (п. 12 настоящего стандарта):

а) на окружности вершин:

– шестерни:

$$\rho_{a_1} = \frac{1}{2} d_{b_1} tg \cdot arccos \frac{d_{b_1}}{1{,}27093 d_{b_1}} = 0{,}39219 d_{b_1};$$

– колеса:

$$\rho_{a_2} = \frac{1}{2} d_{b_1}\ 2{,}27\, tg \cdot arccos \frac{2{,}27 d_{b_1}}{2{,}71874 d_{b_1}} = 0{,}74810 d_{b_1};$$

б) сопряжения эвольвентного профиля с переходной кривой:

– для шестерни:

$$\rho_{l_1} = \frac{1}{2} d_{b_1} tg \cdot arccos \frac{d_{b_1}}{1{,}07829 d_{b_1}} = 0{,}20169 d_{b_1};$$

– колеса:

$$\rho_{l_2} = \frac{1}{2} \cdot 2{,}27 d_{b_1} tg \cdot arccos \frac{2{,}27 d_{b_1}}{2{,}51360 d_{b_1}} = 0{,}54669 d_{b_1}.$$

1.28. Диаметр окружности впадин d_f (п. 13 настоящего стандарта):

– шестерни:

$$d_{f_1} = d_{b_1} sec\ 25^\circ - 2(0{,}01286 + 0{,}00998 - 0) d_{b_1} = 1{,}05770 d_{b_1};$$

– колеса:

$$d_{f_2} = 2{,}27 d_{b_1} sec\ 25^\circ - 2(0{,}01286 + 0{,}00998 - 0{,}02023) d_{b_1} = 2{,}50246 d_{b_1}.$$

№ изм. | № изв. | 5064 | Инв. № дубликата | Инв. № подлинника

1.29. Радиальный зазор в зацеплении C_n (п. 13 настоящего стандарта):

– между окружностью вершин зуба шестерни Z_1 и окружностью впадин зуба колеса Z_2:

$$C_{n_{1-2}} = \left[1{,}89137 - \frac{1}{2}\,(1{,}27093 + \frac{1}{2}\cdot 2{,}50246)\right] d_{\beta_1} = 0{,}00466\, d_{\beta_1};$$

– между окружностью вершин зуба колеса Z_2 и окружностью впадин зуба шестерни Z_1:

$$C_{n_{2-1}} = \left[1{,}89137 - \frac{1}{2}\,(2{,}71874 + 1{,}05770)\right] d_{\beta_1} = 0{,}00315\, d_{\beta_1}.$$

1.30. Длина общей нормали W (п. 13 настоящего стандарта):

$$Z_K = \frac{22}{3{,}14159}\,(tg\,30^\circ - inv\,39{,}38^\circ) = 3{,}1;$$

$$Z_n = 4;$$

$$W = \left(inv\,39{,}38^\circ + 4\,\frac{3{,}14159}{22}\right) d_{\beta_1} = 0{,}70472\, d_{\beta_1};$$

$$\frac{1}{2}\,W = 0{,}35236\, d_{\beta_1};$$

$$\rho_{a_1} = 0{,}39219\, d_{\beta_1};$$

$$\rho_{\rho_1} = 0{,}20272\, d_{\beta_1};$$

$$\rho_{\rho_1} < \frac{1}{2}\,W < \rho_{a_1}.$$

1.31. Параметры производящего реечного контура для заполнения таблицы в рабочем чертеже зубчатого колеса при $d_{\beta_1} = 100$ мм (п. 14 настоящего стандарта):

– модуль зацепления:

$$m = 100\,sec\,25^\circ/22 = 5{,}015;$$

– коэффициент высоты головки зуба:

$$h_a^* = 0{,}01286 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 0{,}256;$$

– коэффициент высоты зуба:

$$h_i^* = 0{,}09850 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 1{,}964;$$

– коэффициент толщины зуба на делительной прямой:

$$S_\alpha^* = 0{,}04332 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 0{,}864;$$

– коэффициент радиуса скругления зуба:

$$\rho_i^* = 0{,}01728 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 0{,}345;$$

– коэффициент скругления головки зуба:

$$C^* = 0{,}00998 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 0{,}199;$$

– коэффициент высоты скругления ножки зуба:

$$C_o^* = 0{,}010949 \cdot 100 \cdot 22\,cos\,25^\circ/100 = 0{,}218.$$

Инв. № подл. | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубл. | Подп. и дата | 5084

Равноделенный производящий реечный контур ($S_\alpha^* = 0{,}5\pi$) имеет следующие коэффициенты высоты головки и ножки: $h_a^* = 1{,}014$; $h_f^* = 0{,}950$.

Пример 2. Определить параметры зацепления пары зубчатых колес $Z_1 = 34$; $Z_2 = 50$ при $m_{\alpha_{1,2}} = \frac{0{,}4}{Z_{1,2}}$; $\alpha_w > 20^\circ$ с гарантированным двухпарным зацеплением по всей линии зацепления.

2.1. По номограмме рекомендуемого приложения 3 для $Z_1 = 34$ и $Z_2 = 50$:

$$\vartheta_1 = 32{,}2^\circ; \quad \vartheta_2 = 29{,}4^\circ.$$

2.2. По номограммам (см. черт. 2 и 3 настоящего стандарта):

$m_{\alpha_1} = \frac{0{,}4}{34} = 0{,}01176$;

$m_{\alpha_2} = \frac{0{,}4}{50} = 0{,}00800$ и принятых выше ϑ_1 и ϑ_2;

$inv\alpha_{\alpha_1} = 0{,}050$; $\alpha_{\alpha_1} = 30{,}71^\circ$;

$inv\alpha_{\alpha_2} = 0{,}0435$; $\alpha_{\alpha_2} = 28{,}1^\circ$.

2.3. Уточняем (п.9 настоящего стандарта) независимые переменные $\vartheta_{1,2}$ для принятых значений $\alpha_{\alpha_1}, \alpha_{\alpha_2}$.

$inv\vartheta_1 = 0{,}01176 \cdot 0{,}85976 + 0{,}00580 = 0{,}006815$, $\vartheta_1 = 32{,}26^\circ$;

$inv\vartheta_2 = 0{,}00800 \cdot 0{,}88213 + 0{,}04341 = 0{,}05034$; $\vartheta_2 = 29{,}42^\circ$.

2.4. Ориентировочно см. таблицу рекомендуемого приложения 3 угол $\alpha_w = 22{,}01^\circ$.

Уточним угол зацепления α_w (п.9 настоящего стандарта), учитывая, что:

$u = \frac{50}{34} = 1{,}47059$,

$inv\alpha_w = \frac{1}{1+1{,}47059}(0{,}06815 + 1{,}47059 \cdot 0{,}05034 \frac{3{,}14159}{34}) = 0{,}02015$;

$\alpha_w = 22{,}04^\circ$.

2.5. Проверим значение коэффициента перекрытия (п. 12 настоящего стандарта):

$\varepsilon_\alpha = \frac{34}{2 \cdot 3{,}14159}\ 0{,}59399 + 1{,}47059 \cdot 0{,}53395 - (1+1{,}47059) \cdot 0{,}40484 =$
$= 2{,}05$.

Инв. № подлинника | Подп. и дата | Взам. инв. № | Инв. № дубликата | Подп. и дата | 5064

ЛИСТ РЕГИСТРАЦИИ ИЗМЕНЕНИЙ

№ изм.	Номера страниц				Номер "Изв. об изм."	Подпись	Дата	Срок введения изменения
	измененных	замененных	новых	аннулированных				

Инв. № дубл. | Инв. № подл. | 5064

gost.e-ecolog.ru